农村小型水电站 参考 資料



上海財政經濟學院 圖 酱 鑑 臺

水利出版社

農村小型水电站参考資料

上海社会科学院图书馆书刊处理章

计程序编位中大规小技术

等 が 水利田原料(光泉の中門の北美術院三十五等) 田 東 東 北京中郷刊田原美管県市利田民学館 500 等 に 京 京 水利田原は同園に (新年大規模図大三等)

化的证据 生 计 经

1956年6月

621.3 5721

本資料包括有关小型水电站查勘、設計等建站工作的論述,水利部北京勘測 設計院水电組对四川、福建、河北等省几十个小型水电站的調查材料以及該組爾 項定型設計的試作——根据苏联圖紙补充而成的木制旋槳式水輪机圖紙及利用渠 道跌水建筑小型水电站的設計示例等。

本資料可供小型水电工作者工作参考。

農村小型水电站参考資料

編輯 者 水利出版社(北京和平門內北新華街三十五号) 北京市書刊出版業营業許可証出字第 080 号 印刷者 水利出版社印刷厂(蚌埠大馬路四大三号)

發 行 者 新華書店

170千字 787×1092 1/16 13 2/8印張 1956年6月第1版,蚌埠第一次印刷,印數1-8,000 統一書号 15047.21 定价(10)1.70 元

序言

随着農業社会主义改造高潮的到來,必然会出現一个農業生產的高潮。在農業生 產高潮的形势下, 農村小型水电站將日漸起着重要作用。

一九五六年全國水利会議根据目前農業合作化發展的需要提出了發展農村小型水 电站的任务, 但由于我國过去这項工作的基礎是薄弱的, 而且到目前为止还沒有定型 設計,各地紛紛反映迫切需要关于这項工作的参考資料。为了適应这一要求,我們彙 集了水利部北京勘測設計院的內部資料"農村小型水电站参考資料彙編"及"中國水 利"和"水利譯叢"上已發表和未發表的几篇关于農村水电站的稿件,編成这本資料, 供各地参考。

这本資料包括关于小型水电站工作的論述,水利部北京勘測設計院水电組在四川 福建、河北等省調查几十个小型水电站的材料及对它們的优缺点的分析和叙述;此外 还收入了水利部北京勘測設計院水电組兩項定型設計的試作,即根据苏联圖紙补充而 成的木制旋槳式水輪机的圖紙和利用渠道跌水建筑小型水电站的設計示例。

由于时間倉卒和我們水平不够,这本参考資料的內容很不完善,特別是有关施工 和运轉方面的資料很少,可能还远不能滿足目前小型水电工作者的需要,希望参考这 本資料的机关和个人提出意見。

> 水利出版社 一九五六年六月

目 錄

净 言		
一、关于小型水电站的查勘和設計	100	
二、小型水电站的合理型式	(1)
三、小型水电站的机械和电气設計的参考多数	7)
四、网古式水輪机的設計和应用	19)
五、木制旋槳式水輪机及其应田	26	12.79
六、農村水电站的傳动設备	33)
七、農村水电站的輸电綫——網道送和《馬灣		
八、四川省小型水电厂調查报告(67)
八、四川省小型水电厂調查报告··················(九、房山縣高压水电站兩击式水輪机的安装················(十、木制旋槳式水輪机制造圖(圖号 20—1~20—18)	90)
十、木制旋槳式水輪机制造圖(屬 县 20 1 00 4 3	108)
十一、已成小型水电站圖紙彙集說明及利用渠道跌水建筑小型水电站設計示例(圖号1-31)	116)
	故的木	
TO BE THE TAXABLE PROPERTY OF THE PROPERTY OF	135))

和运载方位的变料设少。可能还是不能深足自能小型水电工 本資料的机关和个人提出意用。

水和田版唯

日大型大工大--

一、关于小型水电站的查勘和設計

水利部北京勘測設計院水电組

我們于 1955 年做了河北房山、吉林敦化和貴州惠水的三个小型水电站的查 勘 和設計。房山和敦化水电站已于本年兴建,惠水將于 1956 年建站。在工作中我們 遇 到了一些問題,在領導上和苏联專家的帮助下,大部分得到了解决。現在把这些問題寫出來,与做小型水电站查勘和設計工作的同志們研討。

我們所做的三个水电站的設計,都是按照兩个設計階段進行的,即初步設計和施工詳圖兩个階段。因此,查勘和設計都要在一次做完,剩下的只是施工詳圖的工作。

查勘是为設計收集資料,而小型水电站是为該地区的農副業生產和農村照明服务的,因此,在小型水电站的設計中必須研究工程条件的可能性和經济条件的必要性,从而确定工程的合理性。在設計开始以前,就需要收集足够的資料,以供設計时作为研究上述問題的依据。

(一)工程的可能条件 包括地形、地質、水文、气象、已成工程情况、交通运 輸、劳动力和工程材料等部分。

地形資料主要为地形圖。小型水电站的地形資料需要: (1)1:10,000~1:25,000的建筑区域地形圖。建筑区域地形圖的范圍包括農村水电站供电所涉及的地区或是水电站的各水工建筑物分布的地区。(2)1:500的建筑物附近地形圖。这一种圖紙所包括的范圍,要足供对各个水工建筑物如引水口、渠道、厂房等的选擇比較之用,应在查勘时按照地形变化和設計者所拟定的各种可能方案來定。

地形圖紙应尽可能采用旧有圖紙,在沒有旧圖时才測繪新圖,特別是比例尺較小的 1:10,000 或 1:25,000 的地形圖,如旧圖比例尺与要求出入不大,都可采用。我們在 房山、敦化和惠水的設計中,小比例尺圖紙都是用的旧圖; 1:500 的建筑物附近地形 圖都是在查勘时新測的。对于旧圖;在查勘时都要加以驗証,如有錯誤,必須改正。

地質資料包括地質圖和查勘說明。由于目前地質工作人員缺乏,小型水电站的查勘一般不能配备專門地質工作人員,在查勘中要由水工人員附帶做些地質工作,所以不要求他們塡地質圖,但要求他們做兩件事情:一件是在建筑物的基礎上了解一下复

. 1 .

盖層的厚度和复盖層的性質,方法是挖試坑,把复盖層各層的性質和地下水位記錄下來;另一件是研究建筑物附近地点的旧建筑物的情况,如基礎情况、設計依据和使用后的变化情况及变化的原因等。这些資料对新建筑物的設計有很大的帮助。在挖試坑时,如果發現复盖層在新建筑物建筑預計深度以下,則試坑可挖至預計的建筑深度以下1至2公尺(視地層情况的好坏而定)。挖了試坑以后,可測定一下滲水率。

在地質資料的收集工作中,还可以在現場采取石样和土样,請地質工程师或試驗室鑒定岩石和土壤的性質,作为設計中的参考。

水文資料对于小型水电工作者說來是个最困难的問題。由于小型水电站一般都在河流的上游或支流上,以往的水文資料特別缺乏,因此,查勘工作也就特別困难。

水交查勘的目的是为了在設計中供給水文計算以确定水电站的設計引用流量和其他設計用的最大和最小流量的充分資料。但是,由于原有資料的缺乏,在查勘中就需要把水文計算和水文查勘工作結合起來,逐步研究,逐步收集資料补充,以便得到比較圓滿的結果。

我們在三个水电站的查勘中,对于水文查勘共做了以下几方面的工作:

- (1)收集对建筑地点有关系的河流上的水文和气象資料。这是为了研究采用各种水文計算方法的可能性,也是为了供給水文計算的資料。
- (2)現場水文測量,包括枯水流量的測定、洪水流量的測定和一年中水位变化的大致情况的測定。这种測定,是水文計算中最可靠的和最重要的依据。

測量工作包括河床比降、水面比降、河床断面測量、河床复盖情况記錄等等。

(3) 現場水文調查。一部分調查与測量是配合的,包括歷史上的洪水位和枯水位的調查;另一部分是为了了解水文情况的,例如水磨生產量的变化情况、灌溉用水情况等等。由于实际資料的缺乏,在查勘中就需要引用各种各样的遺留的水文痕迹來說明过去的水文情况,以便把人們的記憶与实地上遺留的各种痕迹配合起來,从而求得各种可靠的情况。

气象資料是供給水文計算、电气設計、厂房的通風和保温設計等应用的,其中有下列各項要求:

- (1)降雨量和蒸發量記錄;
- (2)气温、風速和湿度的最大、最小和平均值、風的經常的方向、降雪降霜的 每年起迄时間和日数、一年中落雪的次数和最多落雪的季節、一年中冰冻的起迄日期 和冰冻日数、冰冻最大厚度等。

气象資料可向距建筑地点最近的一个气象站索取。資料上要注明統計起迄年月和 供給資料單位的名称, 并要求供給資料的机关注明資料的可靠程度,以便于采用时適 当地考慮它的正确度。

已成工程的調查是我們查勘中的一項重要工作,因为在新建工程的設計中需要考慮与已成工程的关系;而且还因为已成工程的設計、施工和运用情况是新建工程設計的重要参考材料。調查內容包括:

(1)已成工程的設計情况:設計中的水文分析成果、設計引用水量以及它与新建工程的关系、設計規划中所考慮的問題的結論、建筑物設計的各項数据、地質数据、

建筑材料的选用及选用的原因等。

- (2)已成工程的建筑情况:建筑开挖以后所發現的岩石和土壤情况、建筑中遇到的困难問題、建筑材料的供应情况等。
- (3)已成工程的运用情况:运用以后的工程与原設計的差別、發生的問題及其原因、处理的方法和效果与人民反映的意見等。

交通运輸的調查 主要是作为設計預算和施工組織設計的資料。在一般情况下, 小型水电站的各个机械零件都是不太重的,运輸問題不大。对于交通情况,主要是要 了解建站地点距公路的远近;如果沒有公路直达建站地点,是否还有其他交通工具可 資应用。

劳动力調查 主要是要了解在建站地点附近有沒有条件解决机械安装方面的技術力量、有沒有技工可以招請或調用。至于泥水工、木工和普通工,因为用量不大,一般尚無問題。

工程材料的調查 工作量較小。因为,小型水电站所用的建筑材料不多,只需了解工程上所用的各項材料的產地、儲存量、运送和开采情况、价格、运价等等。在進行工程材料調查时,要注意研究已成工程的用料情况。工程材料应尽可能利用能就地开采和应用最廣泛的材料,使工程造价比較便宜。

(二)經济条件的資料 是确定电站建筑的必要性的依据,它充分反映在負荷資料中;負荷数字的大小,表示对該工程要求的程度。

負荷調查应从当地縣区政府的意圖出發。当地縣区政府应当按照当地的經济情况 提出負荷要求,調查者即按照他們的意圖,分門別类進行調查。

農村水电站的負荷一般包括: 抽水灌溉、農產品加工(碾米、榨油、軋花打包、磨面等)、小城鎮和農村照明等方面。对于各項負荷,都应調查它的目前需要和將來發展的可能情况。

抽水灌溉用电 要确定灌区位置和范圍、抽水机站的設立位置、灌区畝数、作物用水量和用水的过程綫(干旱年份按月計算的年过程綫);因为要根据抽水机站的位置确定輸电的距离,要根据用水量和用水过程綫以及抽水高度來确定用电量。

農產品加工用电 要确定各种農產品的年加工量、現有加工用的各种机器的容量 (馬力数)和使用情况、加工厂將來發展的計划等等。

小城鎮和農村照明用电 一般的照明,要調查居民的戶数和人数(按鎮和村庄分,或按居住集中点分),机关、学校和工厂、商店的照明,要調查实际需要量,小商店按照一般用戶計算。

以上这些資料的來源,一般是根据縣区政府的統計,然后选定重点,深入了解一些具体情况和居民的意見和要求。

查勘和确定各項資料的过程大致是:在到現場去進行查勘以前,必須与有关部門 联系,了解情况并征求他們的意見;同时收集政府各机关現有的各种有关資料,并加 以整理和研究,以便弄清資料的來源,提出問題。这样,在查勘以前就可以达到基本 上掌握建站地点已有的各种資料和政府各有关部門的意圖。其次,要進行現場查勘。 現場查勘要在已經收集的資料的基礎上進行,有的只要做些校核工作,有的要做些补 充的收集工作。同时,对已經提出的問題,还要進行深入研究,加以解决。第三步,就是把收集的資料和問題向政府有关部門介紹和商討,然后再把它肯定作为設計的依据。各項資料中特別是負荷資料,必須經过三个步驟反复研究然后肯定。

Ⅱ 小型水电站初步設計的要求

小型水电站的初步設計(按兩个設計階段划分)工作包括:負荷曲綫的編制、水 文分析、水能計算、水工建筑布置、水力計算、投資概算和画圖等七部分。現在將各 部分的工作要求和方法介紹于下:

(一)編制負荷曲綫的要求,是为了做成建站运轉第一年的冬季和夏季的代表負荷曲綫,幷大約估計五年以后的負荷需要情况。大型和中型电站的設計中,要求考慮第一年和第五年以及較長远的負荷情况;而小型水电站由于容量小、農村經济的統計材料不足、負荷分配調整也比較容易,所以不需要也不容易估計得很远,因此,只要求能做出建站后第一年供电时的負荷曲綫就够了。負荷曲綫上要注明負荷率,以便研究联动机的选擇問題。

負荷曲綫的編制方法。根据各类用戶的用电情况做成各类用戶的日用电过程綫, 然后再把各类日負荷綫累加起來再加上輸电損失和厂用电,便可以得到日負荷的总过 程綫。

(二)水文計算的要求,是供給水能計算的流量資料,所以对它的具体要求是根据可能獲得的水文資料和水能計算的要求來确定。小型水电站一般是日調節或無調節的,水能計算的要求比較簡單。目前所遇到的主要問題是水文資料缺乏。我們今年所做的三个小型水电站都是缺乏水文資料的。房山和惠水的兩个站,只是根据查勘时测得的流量和調查所得情况分析确定的;敦化站則是采用了鄰近河流的五年水文記錄而确定的。因此,它們的設計保証率也都是大致估計而沒有計算的依据的。我們的意見,在目前小型水电站建站地点水文資料極缺乏的情况下,应当着重水文的查勘工作和水文的分析工作;尽一切可能去獲得歷史上的各种水文現象,据以大致确定水电站的設計引用流量和設計保証率,并以計算方法來驗証确定的数字,加以修正,而后采用。

(三)水能計算的要求,是确定水电厂的容量和机組数,計算水电厂的年电能。由于小型水电站一般是日調節或無調節的水电站,水头变化不大,可以当作是沒有变化的。洪水时期的水头变化可能較大,但由于小河流上的洪水期一般都很短促,所以影响不大。因此,只要依照水电站的上下游的平常水位差减去主要的水头损失(渠道和引水管的摩擦损失)即可。水电厂的平均出力,則以簡單的公式(7.5~8.0)QH 瓩計算(H是除去主要水头损失以后的淨水头)。由于水量和水头的計算都是很粗略的,出力計算也就沒有詳細考慮水輪机的效率变化的必要。同时,目前要獲得正确的水輪机的效率曲綫很困难,而且有时还是不可能的。

由于对水輪机的出力計算作得很粗略,在选定發电机容量时应使發电机容量比水輪机容量大一些。因为,發电机容量虽然大一些,但它的价格并不增加多少,却可以避

小型水电站的机組数,一般采用一組或二組。机組数过多就要增加基建的投資和 运轉的費用。容量在50瓩以下的水电站,可采用一个机組,容量大于50瓩的,則按 負荷变化的情况选定一組或二組。

在有日調節水庫的水电站容量,用平均出力除以負荷率來确定。如沒有負荷曲 護,負荷率可按用戶性質选用 40 %至 60 %(如主要为照明用戶,則夏季負荷率約为 20 %左右)。

如果有季節电能的用戶,則可考慮根据季節电能的需要量和可能的來水量而擴大电站容量。

(四)关于小型水电站水工建築物的布置,需要考慮尽可能地减少建筑物的数量和采用簡單型式的建筑物,可以緩修的建筑物就应緩修,以便用最小的第一期投資完成水电站的建筑。

水电站的电能用戶和用量是随着地区的農業生產的發展而逐步發展的,所以水电站的用水量是逐漸增加的,对运轉要求也是逐步提高的;因此建站的初期可以使用簡陋的水工建筑物,而在电站建成以后再逐步加以改善。当然,这不是指的那些在改善时对水电站的运轉影响很大的建筑物(如厂房的水下建筑部分就不宜于逐步改善)。

水工建筑物的布置,需要从多方面考慮,幷做出各种比較方案,以便选擇最經济而合理的布置。如果建站的要求迫切,时間很緊,則水工布置的比較,可以不做很多的計算工作,而可用一般的常識來衡量各个布置的优劣条件。在比較的方法上,应多做討論,少做計算。

小型水电站的厂房布置,須考慮水輪机、發电机、配电板和运轉人員在工作中的方便条件,还須考慮到升压站的位置与配电板出綫的方向。小型水电站的厂房面積,应尽可能地縮小,但必須留出运轉和修理的活动場所。一般地,在机械运轉时,它的活动構件与牆壁或其他机器之間必須有0.8~1.0公尺的地方,以便运轉人員往來工作。因此,先确定各种机器必需的位置,以后便可以确定厂房的必需面積了。

(五)水力計算和結構計算,主要是对各建筑物的校核計算,水工建筑物的尺寸可按照其他已成工程的尺寸來选定。对于水电站厂房則应計算以下几項: (1)厂房的总体穩定。(2)厂房水輪机室和尾水室牆的断面校核計算(有水和無水的兩种情况的校核計算)。(3)發电机室和水輪机室的地板和承重梁的应力計算和結構設計。(4)尾水管的水力計算,主要校核尾水流速是否超过1.5公尺。(5)進水流速和通过攔污栅的流速、最低水位时的可能最小進水量等等。

(六)小型水电站的电气設計分兩部分:一部分是厂房內部的"厂內电气"設計,包括發电机选擇、配电板选擇、主結綫圖和升压变电站等部分;第二部分是輸电綫路的設計,包括輸电綫截面选擇、綫杆設計、电綫的各种应力計算和降压变电站的选擇等部分。其中最主要的是主結綫圖的确定,它应当从用戶的要求、运轉的方便和安全以及綫路的經济等方面來進行各种結綫方式的比較,然后确定。由于小型水电站的容量較小,应采用比較簡單、运轉方便的主結綫(可参考"農村水电站"第十三章)。

小型水电站的輸电綫,一般可采用鉄導綫及"兩綫——地"制,以節省輸电綫的

材料,减少基建的投資。

(七)小型水电站的初步設計圖紙,要求有下列几張:

- 1.說明水电站的位置、它的輸电范圍和水工建筑分布范圍的圖紙,圖中表明水电站的总布置和輸电綫路的布置和負荷中心点。在圖紙中最好能包括一个縣城或較大的城市。比例尺不小于五万分之一,不大于一万分之一。
- 2.說明利用河段坡降情况的河床(或枯水面)坡降綫。圖上表明电站引水口和尾水出口的位置。如果在河段上有其他水工建筑物或其他用水的引水建筑物,都要表明,河段范圍按具体情况而定。
- 3.引水道式水电站需要有电站引水口到尾水出口的引水道縱剖面圖。圖上表明引水道各种技術数据、上下游的平常、最高和最低水位、厂房的位置等。
- 4. 說明各建筑物总布置的各主要水工建筑物(進水口、厂房等)的平面布置圖。 比例尺不小于五百分之一。
 - 5. 各水工建筑物的主要剖面圖,說明各建筑物的結構形式、構件的尺寸等。
- 6.厂房布置圖,分为發电机層平面布置、水輪机層平面布置和尾水管層平面布置、厂房的前視和后視圖、厂房的縱橫立剖面圖。比例尺不小于一百分之一。
- 7.厂房內的电气主結綫圖,說明輸电方式、發电机、变电站和輸电綫的运轉关系,用單綫表示。
- (八)小型水电站的效益計算是很困难的,而且它的作用也远非数字可以表示的。 抽水灌漑部分可計算增產量。副業加工和照明用电則計算每年的發电度数,并按以一 般价格出售,計算每年可收囘的电价即可。

二、小型水电站的合理型式

苏联技術科学碩士B.A. 巴蘭諾夫作

I 灌溉渠道上的小型水电站的建筑

党和政府关于農業电气化的决議中,預定要修建数以百計的小型的農村水电站, 以期廣泛利用小河流和灌溉渠道上所蘊藏的水能。第四个五年計划里所拟定的建筑計 划需要大量的劳动力和建筑材料,这一情况提出了一个急待解决的問題,即改進小型 水电站的結構使其更为合理,以期節約貴重的建筑材料、减少建筑工作量、縮短施工 期限和改良机組等。

由于烏茲別克苏維埃社会主义共和國領土內的地形复雜, "小型水能"可以利用的水头的范圍很寬——从1公尺至100公尺。但值得注意的是極大多数的農村水电站都位于各灌溉渠道上,所利用的水头一般为3.5公尺,因此低水头的小型水电站在烏茲別克獲得了最为廣泛的發展。可是这种低水头水电站的單位容量的基建投資却是較高的。

烏茲別克苏維埃社会主义共和國內的低水头農村水电站,大多数是按照烏茲別克 農村电气化总局的标准設計建筑的。这种标准設計所用的主要建筑材料是燒磚,而厂 房的牆壁則是采用土磚。这就大大地减少了混凝土和木材的用量(見圖1)。电站

內安裝有一組或兩組动輸直徑 为 0.5 至 0.8 公尺的开敞式立 軸水輪机(法蘭西斯式或旋槳 式), 并采用手动調速。水电 站标准設計中还有的是安裝动 輪直徑小于 1 公尺的簡單的木 制旋槳式水輪机。这种标准設 計的电气設备用得 最 多 的 是 C 「型三相交流 發电机, 这种 發电机当轉速为每分 鐘 1,000 轉时,它的出力为 15 至 60 千

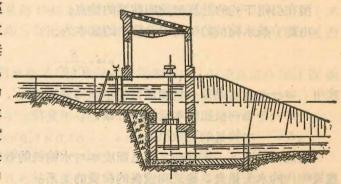


圖1 烏茲別克農村电气化总局1945年制定的水头小于5公尺的農村水电站的标准設計略圖

伏安。 發电机是由水輪机立軸借皮帶來帶动的, 或者是安裝一个中間傳动軸來帶动 (当水輪机的轉速不足时或是还要帶动其他某种机器时)。 必須指出,由于地方工厂所出產的水輪机的品种太少,因而使目前修建水电站的工作遇到了一些困难。例如在旋槳式水輪机中(不包括木制旋槳式水輪机在內),至今在烏茲別克苏維埃社会主义共和國只出產一种 ПРК-70 BO-60 牌号的水輪机,它的动輪是 K-70型(直徑 600 公厘)。因此就談不上適应不同工作条件來选擇水輪机組。

因此,上述的电站型式的改進之所以成为特別重要的問題,是由于这种改進可使整个电站具有最大的效能。当然,擴大小型水輸机出產的品种也是重要任务之一。

Ⅱ 小型水电站的合理化問題

任何一种生產的合理化,都是与各种改進联系着的,而这种改進在大多数的情况下都是通过某些簡化來达到的。合理化的主要目的即在不降低產品質量和不增加產品成本的条件下增加產品的数量,否則合理化不过是一种帶有各种不良后果的簡化而已。在我們所討論的这个情况下,建筑水电站的目的就是为了生產一定質量(电压,頻率)和成本的电能。

牽涉到水輪机工作構件的水輪机結構上的簡化,在大多数的情况下,將引起水輪机效率的降低,因而减少發电量。此外,進水建筑物和尾水建筑物內的水头損失也会影响水电站的总效率。为了節省建筑材料而進行的結構簡化是与减小輸水管过水断面联系着的,这一簡化也会導致發电量的减少。但另一方面,如果簡化机械設备,特別是簡化水电站的水工建筑物,既可節省基建投資和修理費用,又可降低运輸費用。

在由于簡化电站結構而降低了水电站的总效率的情况下,电能成本应随运轉費用 减少的程度而有所降低,但在某些情况下也可能有些增加。因此当比較小型水电站的 各个設計方案(各个方案的电能成本是不同的)时,評价合理化措施的效能的标准应 当是建筑材料和投資的節省以及施工期限的縮短。

但必須指出,在个別情况下,如果电力成本的某种短期的增大能促使某一較重要的國民經济問題迅速得到解决,則这种电能成本的增加是可以允許的。

現在引用下列的計算來說明前述的論点:

电能(按水輪机的軸出力計算)的成本为:

$$e = \frac{S}{T \cdot N}$$

式中 8——水电站每一机組所需的年运轉費用;

T——每一机組的年运轉小时数;

N——水輪机的有效出力。

在这个情况下,应当确定出电能成本与水輪机的效率、水电站進水建筑物和尾水建筑物內的水头損失、建筑和設备的投資的关系。

按農村水电站通常所用的运轉費用的計算方法*,小型水电站的年运轉費用可按下式确定:

c。——机械設备的总投資;

c₃——人員(包括臨时工在內)和运轉材料(潤滑和擦洗的油料)等的年总費用。 α≈0.06——水工建筑物的折旧和修理費用的提存系数;

b≈0.1——机械設备的折旧和修理費用的提存系数;

m≈1.1—一行政管理費用和稅款等的提存系数。

計入了水电站建筑物內的水头損失的水輪机的有效出力为:

$$N = N_{\text{BOA}}(1 - \xi)\eta \qquad (2)$$

式中 N_{BOA} ——按毛水头計算得的出力;

$$\xi = \frac{\sum h}{H}$$
 水电站進水建筑物和尾水建筑物內的总水头損失系数;

η---水輪机的效率。

根据公式(1)和(2),進行比較的二电站方案的电能(按水輪机軸出力計算)設計 成本的比如下式所示:

$$\frac{e^{1}}{e} = \frac{(1-\xi)\eta S^{1}}{(1-\xi^{1})\eta^{1}S} \qquad (3)$$

在上式中, 机組的年运轉小时数是相等的。

根据公式(3),假如水电站在改進以后,進水和尾水建筑物中的水头損失系数的增加不超过下式中的 4 6 值,则改進后的水电站的电能成本就不会增加:

$$\Delta \xi = \xi^{1} - \xi = (1 - \xi) \left(1 - \frac{S^{1} \eta}{S \eta^{1}} \right) \dots (4)$$

因此,公式(4)确定了小型水电站建筑中"合理化"和"簡化"之間的理論界限。但是当应用这一公式时,在各个情况下,还須注意到前面所講到的該工程对國民經济的意义。

按照烏茲別克農村电气化总局 1945 年的标准設計建造的低水头小型水 电站(不計入引水道),它們的單价平均为每瓩6,000盧布,其中大致三分之一是用在机械設备上。

如果出力为 30 瓩的單机組水电站(水电站最普遍的形式)的建筑部分經过 改 進后可以減少建筑材料的用量(以錢数表示,例如可以節省建筑部分投資的30%),那末按照公式(1),水电站的年运轉費用与原來的年运轉費用之比約等于;

$$\frac{S^{1}}{S} = \frac{30 \times 6,000(0.7 \times 0.06 \times \frac{2}{3} + 0.1 \times \frac{1}{3}) + 15,000}{30 \times 6,000(0.06 \times \frac{2}{3} + 0.1 \times \frac{1}{3}) + 15,000} \approx 0.9$$

如果水輪机的效率不变,且电站水工建筑物內的水头損失系数原为10%,按照公式(4),則水头損失系数的許可增加数值为:

$$\Delta \xi = (1-0.1)(1-0.9) \times 100 = 9\%$$

在下面,这个数字將用作为評价电站樞紐的合理化方案的效果的指标。 茲將改進小型水电站結構的一般原則归納如下:

^{*} 見A.II. 庫茲聶佐夫和A.II. 茲拉特科夫斯基著"農村水电站"1941年版:对于單机組而容量小于50 瓩的水电站,計算运轉費用是采用2~3个管理人員再加上每年擦洗潤滑用油費1,000 盧布。

- (1)在小型水电站中采用手工業生產的簡單水輪机(这种水輪机比新型的水輪机 的效率低 20% 或更多些),乃是一种暫时性的措施。
- (2)在水电站安裝簡單的水輪机,可采用最低廉的和簡陋的水工建筑物,但要使 得建筑物内的水头損失为最小[公式(3)]。
- (3)采用高效率的水輪机,加大流速,从而可以稍許縮小水电站的水工建筑物的 尺寸。这首先是針对水輪机室而言的。
- (4)自动化是改進小型水电站的最有效的方法之一,其目的在于節省看管机器所 花的运轉費用[式(1)中的c3]。

節省水电站建筑費用的可能性

在低水头小型水电站樞紐的組成部分中,最貴和最复雜的是它的建筑部分。按水 力發电設計局小型电站設計处的資料,容量自25至150馬力的低水头單机組的小型 水电站樞紐的主要部分的投資如下(以总投資的百分数表示):

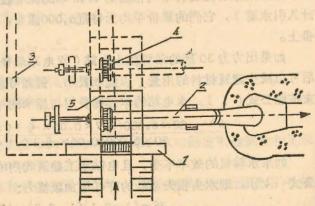
水力机械設备 ……26~30 电气設备 6~8

在电站樞紐建筑中最昻貴和 最复雜的施工部分是水电站厂房 的水下部分(正确的說是地下部 分)。它的投資超过建筑部分投 資的一半, 亦即約占水电站全部 投資的30%以上。假如將水輪机 流出的水用水管引到机器房的旁 边, 則可大大地减少建筑工作 量,或者甚至可以完全不要厂房 的水下部分。

在圖2、3和4中,提出了 三个沒有水下建筑部分的小型水 电站的平面布置方案, 这三种方 案適用于不同型式的水輪机。

第一种方案, 电站厂房的水 下部分用圓井代替, 水輪机的尾 水管伸入井中。井的下部与一埋 設于土內的水平管道相联接,水 平管道的埋設深度应与尾水渠內 的水位相適应。

案。用尾水管來簡化厂房水下部分的 于龄式水輪机的低水头小型水电站 輪机; 2一尾水管; 3一廠房



下建筑部分的低水头小型水电站

在这种情况下,水平管道不 1-水輪机室; 2-尾水管; 3-机器房; 4-第二个机組; 5-閘牆

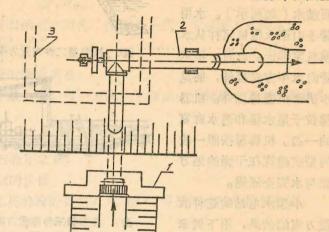
会發生真空,因此它的嚴密性幷沒有什么重要意义,所以可采用混凝土管或用 磚 砌 等, 这是这种方案的主要优点。

上述方法,可以相当地减少立式水輪机的电站樞紐的圬工工作量。如果采用于横 式水輪机的小型水电站时,这种改進方法的效果尤其顯著。

第二种方案是安裝开敞的橫式水輪机的低水头水电站的一种方案,这种电站的水 輪机是安設在磚砌的水輪机室內。水輪机室具有从水力計算和修理时拆卸方便的观点 看來的最小尺寸。水輪机的尾水管在水平方向延伸, 將尾水導至位于机器房(在圖上

用虛綫表示)旁边的渠道內。 在这个圖上用虛綫表明了第二 部水輪机組的位置。第二部水 輪机与第一部裝設在一个总的 水輪机室內, 幷且可以用閘牆 將它与第一部隔开以便淮行修 理。顯然, 当修理第一台水輪 机时,整个水电站就要停止运

因此,对于兩台水輪机前 后串列在一个水輪机室中的这 种布置方案, 必須全部停电的 修理次数比起單机組电站幷沒 有增加, 但是却能縮小双机組 水輪机室的尺寸, 幷簡化水輪机室的結構。



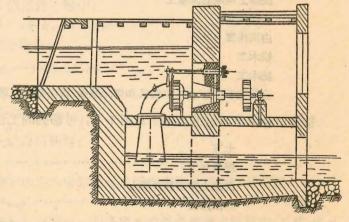
种方案。装有横軸密閉式水輪机而沒有水 下建筑部分的中水头和低水头小型水电站 1一進水廊道; 2一尾水管; 3一机器房

还必須指出,双机組电站的这种布置对于采用旋槳式水輪机的情况也是合理的(因 为旋槳式水輪机的不穩定的工作性能,在導叶开度很小的情况下將影响它的效率)。

当尾水管延長部分的直徑为700公厘、長度为10公尺、流量为1.2秒公方(当

水头为 4 公尺时机組的出力 为30 瓩)时,它的水头損 失約为 0.2 公尺, 即不大干 毛水头的5%。同时由于完 全不要厂房的水下部分所筋 省的基建投資, 毫無疑問地 將要大大地超过电站建筑部 分投資的30%。

因此,上述資料証明, 小型水电站按第二种布置方 案的改進,不但大大地减少 了建筑投資, 而且还可以降



低电能成本。这充分証明了这个方案的合理性。

为了比較起見,引用了圖5和圖6。

按照第三种方案,水 輸机通常裝設在不大的基 礎上。它的外殼可以做成 各种形式(如蝸式、方 形、圓錐形),并且是側 面進水(如圖示)。於用 管子引至水輪机室幷从水 輪机室排走。此时,尾水 管向水平方向延伸,將尾 水排至机器房以外。机器 房位于尾水渠和進水廊室 的型式建筑在干燥的地方 而与水完全隔絕。

小型水电站的这种改 進方案的效果,用下例來 加以說明。

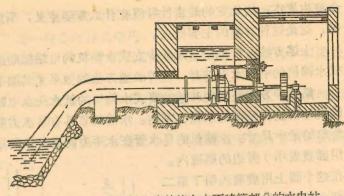


圖6 按照第二种布置方案的沒有水下建筑部分的水电站

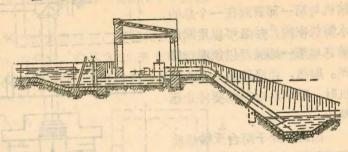


圖7 按照第三种布置方案改進以后的農村水电站(根据 圖1)的略圖

在圖 1 中表明的按照烏茲別克电气化总局的标准設計建造的農村水电站, 当水头为4公尺、流量为 1.2 秒公方时, 它的主要的建筑工作量如下:

土方	1,200 立方公尺
鋪石	100 平方公尺
薩磚圬工	120 立方公尺
土磚圬工	50 立方公尺
混凝土和鋼筋混凝土	13 立方公尺
水泥抹面	210 平方公尺
白灰抹面	270平方公尺
粗木工	100平方公尺
細木工	10 平方公尺
With Lands	· - we los AE

金屬安裝(不包括水輪机和傳动裝置,該兩部分总重約1.5噸)350公斤按第三种方案改進的电站(如圖7),可節約的工作量如下(以百分数表示):

土方	50
燒磚圬工	40
混凝土和鋼筋混凝土	70
水泥抹面	80

增添 700 公厘直徑的水管和水輪机的外殼以后,金屬安裝的工作量的增加不超过1.3 噸。

由于第二种和第三种方案的尾水管中应保持有真空,管子最合適的材料是用厚度能保証嚴密焊接的鋼板。在需要时应当用角鉄做成加勁环來保証管子必要的强度(抵抗外力挤压)。在第三种方案中的压力水管的材料則有較大的选擇范圍。

除去結構上的要求以外,上述各方案中的尾水管的最小長度都应滿足滲漏(压力 室至尾水渠的滲漏)校核計算的要求*。

沒有水下建筑部分的小型水电站的尾水管的直徑按照公式(4)应这样來确定, 使加長的尾水管段中的水头損失不超过下列数值:

根据这个条件, 尾水管加長段的最小直徑(按道西公式)可以按下式确定:

条件,尾水管加長段的最小直徑(按追四公式)可以按下式确定:
$$d_{\text{MHH}} = \left(\frac{0.083\lambda lQ^2}{4\xi H_{\text{6p}}}\right)^{0.2}$$
 (5)

式中 λ=0.025——大直徑水管的摩擦系数。

采用的尾水管的直徑应大于最小值;另一方面,它还应小于相应于下列函数最小 值的經济直徑:

$$S_1 + S_2 = f(d)$$

式中 8, 一年修理費用和折旧費用之和;

82——一年中損失的水能的价值。

按照烏茲別克農村电气化总局的設計資料, 8, 和 8, 可按下列的平均值計算:

$$S_1 = \alpha pd$$

式中 α=0.05——水管的折旧和修理費用的提存系数;

p=800 盧布——1.0公尺直徑的水管每公尺長連同安裝的价格;

d---水管直徑。

$$S_2 = \Delta N \eta_{\rm arp} T l_{\rm BA}$$

式中 ΔN——每公尺水管的水能損失;

ηarp=0.65—水輪發电机組的总效率;

lan=0.4 盧布/瓩时——电能成本;

T=3,000 小时——机組的年运轉小时数。

每公尺水管的水能損失(以瓩計)等于:

$$\Delta N = 9.80 \times 0.083 \lambda Q^2 d^{-5}$$

因此,將S1+S2对d微分即得:

$$\frac{d(S_1 + S_2)}{d d} = \alpha p - 5 \times 0.815 \lambda Q^3 d^{-6} \eta_{arp} T l_{21}$$

由此可得水管的經济直徑 dan 为:

$$d_{\Re} = \left(\frac{5 \times 0.815 \lambda \eta_{\operatorname{arp}} T l_{\Im}}{\alpha p}\right)^{1/6} \sqrt{Q} \qquad (6)$$

如以上述平均数值代入上式以后即得:

$$d_{\partial \mathbf{K}} = 1.1 \sqrt{Q}$$
(7)

因此,沒有水下建筑部分的小型水电站的尾水管的直徑 d 应在下述范圍內:

在上述小型水电站的各种改進方案中,加長尾水管幷沒有使水輪机的工作惡化

^{*} 指的是尾水管出口的位置必需滿足水輪机室到尾水渠間地下渗透長度的計算——譯者。

(指效率和空蝕方面),在水电站的全部水能平衡中,除了加長的尾水管段內所產生的不大的水能損失以外,并沒有造成其他的水能損失。但由于加長了水平尾水管得以能將厂房布置在尾水渠的旁边,因此:

- (1)电站樞紐完全不需要水下建筑物;
- (2)减小了机器房基礎的深度;
- (3)减省了开挖厂房基坑的土方工作量;
- (4)施工时不必進行排水, 幷且不需要建筑圍堰;
- (5)不必設置尾水閘門(不必修建下游的工作桥和有閘槽的支墩)。

由于所有上述有利因素,可大大地縮短施工工期,减少材料的用量和降低水电站的投資。水电站投資的降低总数大大地超过水輪机和尾水管所增加的投資数。

上述的理論根据和近似的計算表明,前面所建議的各种水电站的型式应当加以重視, 并可推荐为水电站的合理型式而加以推廣。

当前設計机構的任务是制訂各种具体情况下的水电站的技術設計,以便在实际中校驗上述建議,并修正沒有水下建筑的水电站的計算方法和結構。在今后对这些电站型式所進行的理論研究任务中(其目的是拟訂水电站的各种标准設計),还应当根据水輪机水力性能的研究和修正后的技術經济計算來确定它們在水头和流量方面的適用范圍。

除了以上所說的以外,还可能有基于其他原則的小型水电站的改進方案。例如不用皮帶傳动就可以大大減小机器房的面積。如果在水头和出力的一定配合下,將CF型*發电机直接裝在轉速較高的(例如每分鐘1,000轉)橫軸水輪机上,就可以不用皮帶傳动。近似計算表明,从4~5公尺水头起始就可以这样做。

Ⅳ 尾水管的水力計算

当設計沒有水下建筑的小型水电站的加長尾水管时,主要問題之一就是确定当調 節導叶时尾水管內由于水錘而產生的最大压力降低。

当水管中產生水錘时压力波往返一次的时間等于:

$$t = \frac{2l}{c} \approx \frac{l}{500}$$

式中 1---水管長度(公尺);

c≈1,000——音波在水中的速度(考慮了鋼管管壁的彈性);

t----时間(秒)。

由上式可見,在長度小于50公尺的水管中,水錘压力波往返的时間約为百分之几秒。因之,在長度通常小于50公尺的加長的尾水管內,由于水輪机的導叶关閉得很緩慢(特別是当采用手动調速时),不应当是直接水錘。

因此,沒有水下建筑的小型水电站的加長的尾水管,应当按間接水錘來計算,这 种水錘通常是小于直接水錘的。

最危險的是当水輪机正在滿出力工作时將水輪机導叶全部关閉而產生的 压力 降低。此时,尾水管中的流速变化达到它的最大值,也就是等于流速值。

在下面引用有名的均匀断面水管中的間接水錘的近似計算公式(米苏公式)和圓 錐形擴散水管的近似計算公式(夏伯夫公式),以及根据上述二式得到的計算断面变 化的加長的尾水管的普遍公式。

1.均匀断面的水管

(A)直接水錘

关閉水管的时間:

$$T \leqslant \frac{2l}{c}$$
 $\coprod V_{\mathrm{T}} = 0$

按照动量和冲量定理(見圖8)可得:

 $\omega \Delta p \cdot dt = \rho V_0 dx \cdot \omega$

式中 ω——水管横断面積;

 V_0 ——起始流速(当t=0时);

 $V_{\rm T}$ —終了流速(当 t=T 时);

ρ---流体密度;

Ap——水錘的压力降低。

由于 $\frac{dx}{dt} = c$ ——即水錘压力波的傳播速度,則

 $\Delta p = \rho c V_0$ ················儒可夫斯基公式(9) Δp 是任一水管断面(x)上的压力,与管子的長

度無关。

(B)間接水錘

关閉水管的时間:

$$T > \frac{2l}{c}$$
 $\perp V_{\mathrm{T}} = 0$

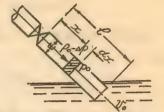


圖8 当導叶突然关閉时,**尾**水行 中的直接水錘的傳播圖

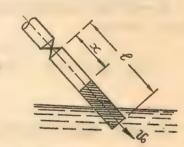


圖9 当導叶緩慢关閉时,尾水管 中的間接水錘的傳播圖

在这种情况下,在任意取的水管断面(x)中發生最大压力降低 (\mathbf{S}_{9}) 的时間为:

$$t = \frac{2(l-x)}{c}$$

这时水管中的流速还沒有等于零。

压力降低等于:

$$\Delta p_x = \rho \cdot c(V_0 - V_i)$$

式中 $V_t = f(t)$ 一 t 时的速度。

为了确定这一速度,应当知道水輪机導叶按时間的关閉規律。这个問題的最簡單的解答是借下述假定獲得的,即相等时段內水管中流速的变化相等。根据阿利也維的精确研究指出,在这假定下算出的水錘略大于实际的水錘,亦即根据这一假定所進行的計算是略偏于安全的。

如假定流速随时間是直綫变化,即得:

^{*} 農村水电站中發电机最常用的型式。

$$V = V_0 \left(1 - \frac{t}{T} \right)$$

由此

$$V_{t} = V_{0} \left(1 - \frac{2(l-x)}{c \cdot T} \right)$$

和

$$\Delta p_x = \rho \cdot c \left(V_0 - V_0 + \frac{2(l-x)V_0}{c \cdot T} \right) = \frac{2\rho(l-x)V_0}{T}$$

或是

$$\frac{\Delta p_x}{\gamma} = \Delta H_x = \frac{2(l-x)V_0}{gT} \qquad (10)$$

因此在这种情况下,水錘的压力降低沿着管長而变化,当 x=0 时其数值为最

公式(10)表明, 当產生間接水錘时, 在水管断面(χ)上所產生的現象就好像 圖 9 上陰影綫所示的流体部分断开一样。

在一般情况下,按照馬尔克基(Маркетти)的意見, 当滿足下列条件时米 苏公 式是可以采用的:

$$\Delta H_{\rm Make} \leq 2.2H$$

很明顯,对于尾水管,应將吸出高度(HDO)代入馬尔克基方程式的右边。

2. 圓維形擴散水管

这个情形, 僅研究間接水錘。关閉水管的时間为:

$$T > \frac{2l}{c} \quad \text{if } V_{\text{T}} = 0$$

根据米苏公式,在水管首端(圖10中断面1)的最大压力降低等于:

$$\Delta H_1 = \frac{2}{gT} \int_{-\infty}^{l} V_x \cdot dx \qquad (12)$$

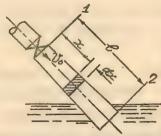
式中 $V_x = V_1 \frac{\omega_1}{\omega_x} = V_1 \left(\frac{D_1}{D_x}\right)^2$ o

对于具有固定圓錐角的水管:

$$D_x = D_1 + (D_2 - D_1) \frac{x}{l}$$

$$D_{X}^{2} = D_{1}^{2} + 2D_{1}(D_{2} - D_{1}) \frac{x}{l} + (D_{2} - D_{1})^{2} \left(\frac{x}{l}\right)^{2}$$

將 D_x^2 代入 V_x 式,然后再將 V_x 代入公式(12)內 即得:



$$\Delta H_1 = \frac{2V_1D_1^2}{gT} \int_0^l \frac{dx}{D_1^2 + 2D_1(D_2 - D_1) \frac{x}{l} + (D_2 - D_1)^2 \left(\frac{x}{l}\right)^2}$$

上式右端的積分可寫成如下的形式:

$$\int \frac{dx}{a+2bx+cx^2}$$

式中
$$u=D_1^2$$
; $b=D_1(D_2-D_1)\frac{1}{l}$; $c=\left(\frac{D_2-D_1}{l}\right)^2$ o

此时
$$ac = \left(\frac{D_1(D_2 - D_1)}{l}\right)^2 = b^2$$
。

$$\int \frac{dx}{a + 2bx + cx^{2}} = \frac{1}{b + cx} + C = \frac{1}{\frac{D_{1}(D_{2} - D_{1})}{l} + \frac{(D_{2} - D_{1})^{2}}{l^{2}}} + C =$$

$$= \frac{l}{\frac{D_{1}(D_{2} - D_{1}) + (D_{2} - D_{1})^{2} \frac{x}{l}}}$$

因此,由 0 積分至 1,即求得擴散的圓錐形尾水管首端处的最大压力降低如下:

$$\Delta H_1 = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2 \frac{x}{l}} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_2^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_2^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_2^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{2l V_1 D_1^2}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} + \frac{-1}{gT} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} \right)_0^l = \frac{-1}{gT} \left(\frac{-1}{D_1 (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} \right)_0^l = \frac{-1}{gT$$

$$+\frac{1}{D_{1}(D_{2}-D_{1})}\Big] = \frac{2iV_{1}D_{1}^{2}}{gT} \frac{D_{1}(D_{2}-D_{1})+(D_{2}-D_{1})^{2}-D_{1}(D_{2}-D_{1})}{D_{1}(D_{2}-D_{1})(D_{1}(D_{2}-D_{1})+(D_{2}-D_{1})^{2})}$$

$$= \frac{2V_1D_1}{gT} \frac{D_2 - D_1}{D_1(D_2 - D_1) + (D_2 - D_1)^2} = \frac{2lV_1D_1}{gT} \frac{1}{D_1 + D_2 - D_1}$$
 由此

式中 $\omega = \frac{\pi}{4} D^2$ 。

当 D₂=D, 时, 公式(13)和(14)即变为米苏公式(11)

3.由圓錐形和圓柱形管段組成的尾水管

当水輪机在T时間內(T应大于 $\frac{2l}{c}$)全部关閉的情况下,在尾水管断面(1)处 的最大压力降低(見圖11)等于:

$$\Delta H_1 = \frac{2}{gT} \int_0^l V_x \cdot dx$$

水管全長 $l = \sum_{i=0}^{n} l_{i}$ o

 D_{1} D_{2} D_{3} D_{4} D_{4}

將总積分寫成各管 段的部分積分之和即:

圖11 由圓筒形錐形和圓管段組成的尾水管

$$\Delta H_1 = \frac{2}{gT} \sum_{1}^{n} \left(\int_{0}^{l_1} V_x dx \right) \qquad (15)$$

按照公式(13), 部分積分的普遍式为:

$$\int_{0}^{l_{1}} V_{x} dx = l_{1} V_{1} \frac{D_{1}}{D_{1+1}}$$

式中 $V_i = V_1 \left(\frac{D_1}{D_1}\right)^2$,

經代入以后即得:

$$\int_{0}^{l_{1}} V_{x} dx = l_{1} V_{1} \frac{D_{1}^{2}}{D_{1} D_{1} D_{1}} \dots (16)$$

將普遍式(16)的部分積分值代入(15)以后,即得断面变化的加長的尾水管的水錘 計算普遍公式:

$$\Delta H_{\text{Make}} = \frac{2V_1}{aT} \sum_{i}^{n} \left(l_i \frac{D_1^2}{D_1 \times D_{1+1}} \right) \dots (17)$$

在个别情况下,对于最典型的加長的尾水管(見圖11)这一公式具有下列形式:

$$\Delta H_{\text{Mako}} = \frac{2V_1}{aT} \left(l_1 \frac{D_1}{D_2} + l_2 \frac{D_1^2}{D_2^2} + l_3 \frac{D_1^2}{D_2 \cdot D_4} \right) \dots (18)$$

公式(17)和(18)的括号中的数值,是尾水管將直徑化算为 D,后的全長。按照上面馬尔克基的条件,(18)和(17)式適用于下述数值范圍內

$$\Delta H_{\text{Marc}} < 2.2 H_{\text{BC}}$$
(19)

因此,公式(17)和(19)以及公式(18)是近似計算加長的尾水管的水錘的基本公式。

此外,还应当按一般的水力阻力公式校核尾水管內的水头損失,而吸出高度則应 根据空蝕來校核。当校核空蝕时,建議不計入尾水管內的水头損失(此系偏向安全), 而横軸水輪机的尾水管的吸出高度,則应自水輪机的出口的頂点算起。

(唐仲南譯,王顯煥校)

三、小型水电站的机械和电气設計的参考資料

水利部北京勘測設計院水电組

1. 机械設計資料

在小型水电站的設計中,机械方面的主要問題是水輪机的选擇;因此,本文主要 介紹有关这一方面的資料。

(一)出力小于150馬力的小型水輪机

目前为了節省小型水电站的投資和便于各地就地制造水輪机,选擇小型水輪机的原則应是:①構造簡單,能就地制造;②价錢便宜;③轉速高,减少傳动設备。

各种水輪机比較適宜的使用范圍大致是这样:上冲式木制水輪机適用于3公尺至6公尺的水头,水头太大,則水輪轉子的直徑也很大,重量也大,这样就太笨重,运轉不方便;开敞式木制旋槳式水輪机適用于小于6公尺的水头;兩击式水輪机適用于大于8公尺的水头。水头在6公尺与8公尺之間时,按流量大小來选擇:流量小于1秒公方者,采用兩击式水輪机,流量大于1秒公方者,采用木制旋槳式水輪机。以上几种水輪机的構造都比較簡單,可以就地制造,价錢也便宜,適宜于目前小型水电建設的条件。

將來的小型水电站,要考慮效率較高而水輪机可以成套制造,它比較適宜的条件 是:水头从1.5公尺到6公尺的,采用开敞式木制旋槳式水輪机;水头从6公尺到16公尺的,采用袖珍式成套水电机組(鉄制旋槳式);水头在16公尺到60公尺的,采用兩击式水輪机。

一、各种水輪机的技術数据介紹

(甲)上冲式木制水輪机

上冲式水輪机的直徑較利用水头約小 0.8 至 1.2 公尺左右,水輪的切綫速度一般 用 1.5 至 2.0 秒公尺,轉数按下式計算:

$$n = \frac{60u_1}{D\pi}$$
, 式中 $u_1 = 1.5 \sim 2.0$ 秒公尺

一般的轉速都很慢。由于笨重和轉速慢,不如选用兩击式水輪机較为合適。

(乙)开敞式木制旋槳式水輪机

(根据 Д.Я.Сокоров 著"小型水电站的水輪机"一書,可参看本書"木制 旋 樂 式水輪机及其应用"一文)。轉子有9种尺寸,轉子直徑从0.3 公尺至1.2 公尺,它們可適应:水头自1.5 公尺至6.0 公尺;流量自113 秒公升至4,380 秒公升;它們的出力自1.7 馬力至155 馬力。

如果設計时,实际水头和流量的配合不同于9种标准尺寸的,可根据标准尺寸水輸机轉子的 Q_1 、 n_1 和 N_1 用下列各相似公式計算所需要的Q、n和 N_0 即已知 D_1 、 H_1 、 n_1 、 Q_1 、 N_1 和实际水头 H_2 ,求当实际水头 H_2 和 D_1 时的 Q_2 、 n_2 和 N_2 ,公式如下:

$$\frac{n_1}{n_2} = \frac{Q_1}{Q_2} = \sqrt{\frac{H_1}{H_2}}; \qquad \frac{N_1}{N_2} = \frac{H_1 \sqrt{H_1}}{H_2 \sqrt{H_2}}$$

(丙)袖珍式水电机組

。匈牙利專家賀尔莫世同志曾在某次談話中建議我們制造三种成套的袖珍式小型水 电机組,我們拟建議水輪机制造厂試制,这三种机組的規格如下表所列。

水 头 (公尺)	最大出力(馬力)	蜗管進口直徑(公厘)	導水管直徑(公厘)		
6~16	20	400	500		
6~16	50	600	750		
6~16	100	900	1,000		

成套水电机組的構件包括: 蜗壳、水輪机、發电机和配电盤; 这种机組安放在戶外和戶內均可。20 馬力的一种,匈牙利已大量制造,需要时可向匈牙利訂貨。

关于这一种水輪机, 匈牙利有詳細資料, 这里只介紹一个大概情况。

匈牙利的兩击式水輪机有 A、B、C、D 四种型式,每种标准类型的轉子 直徑 D 是固定的,每种型式又分 5~9 种轉子寬度。为適应較大水量,又把它分成單轉子 和 双轉子兩大类。各种类型的主要尺寸如下表:

Samuel Services	型号	水头(公尺)	流量(秒公升)	出力(馬力)	:轉子直徑D(公厘)	D/d*
	A	2.6~60	19~74	1.26~37	220	6
and the same	2 A	2.6~60	26~154	1.28~75	220	6
1	В	1.4~30	45~280	1.1 ~75	450	6
	2 <i>B</i>	1.4~30	79~560	1.5~148	450	6
	С	1.4~10	91~528	2.75~51.2	620	4.5
	2 C	1.4~10	133~1,024	2.53~102.5	620	4.5
of some	D	1.4~5	143~538	2.93~26	800	4.5
Colorador.	2 D	1.4~5	211~1,076	3.55~52	800	4.5

^{*} 为噴嘴喉头高度。

这一种型式的水輪机中,C、D、2C 和 2D 四类的主軸不通过水輪机轉子中心,而 A、B、2A 和 2B 四类的主軸則通过轉子中心。主軸不通过轉子,是为了避免水流冲击主軸,因而减低效率。

选用这一种水輪机时,先按实际的水头 (H_p) 和流量 (Q_p) 查出轉子直徑后(即选定型式),按下列公式計算轉子的寬度 B_p :

$$B_p = Q_p/0.445D\sqrt{H_p}$$
 (用于 A, C 类型); $B_p = Q_p/0.425D\sqrt{H_p}$ (用于 B, D 类型)。

式中

Hp、Bp和D的單位是以公尺計;

Qp 以秒公方計。

如果选用标准类型則可以 B_p 对照标准尺寸,选一个 B_p 相近的水輪 机,然后返回計算:

$$Q_p = 0.445 D \sqrt{H_p} \cdot B$$
 (用于 A, C 类型); $Q_p = 0.425 D \sqrt{H_p} \cdot B$ (用于 B, D 类型)。 $n = 42 \sqrt{H_p} / D$ 轉/分; $N = 10 Q_p H_p$ 馬力。

二、各种水輪机的制造、安裝和性能的說明

(甲)木制旋槳式水輪机

導水裝置: 鉄制旋槳式水輪机都采用迴轉式活动導水叶,木制旋槳式水輪机的木制導水叶如果也制成活动的,則構造复雜,制造困难,又不灵活。因此,建議采用迴轉式固定導水叶,而用圓筒式閘門控制流量,調整水輪机的轉速。在設計中采用圓筒閘門时,应將導水叶的外徑 (D_A) 縮小,根据試驗成果 $D_A/D=1.39$ 为最好 (D_A) 为轉子直徑)。〔参看 Квятковский 著"小型水輪机"第 170 頁及 Котенев 著,趙大金譯的"小型水輪机轉速与出力調整"第 30 頁〕。

厂房布置:厂房所需面積由水輪机室和傳动設备所需尺寸确定。水輪机室尺寸的确定可参照 Соколов 所著"小型水电站的水輪机"一書第 145~164 頁所建議的 数据和計算公式(該文已譯出,見本書"木制旋槳式水輪机及其应用"一文)。

木制旋槳式水輪机的轉速都較低,需利用傳动設备改变轉速,方能与發电机連接。变速傳动設备可用皮帶或齒輪。关于皮帶輪裝置的規定,可参照"農村水电站" 139~142頁及"小型水电站的水輪机"160頁。

采用木制旋槳式水輪机的水电站厂房的高度,由以下几部分來确定:

①水輪机的安裝高程必須保証最低上游水位高于導水叶頂以上 0.5 公尺,以避免 空气随水流卷入水輪机。可用下列公式計算:

 $h_0 \ge B_1 + \Delta H + 0.70$ (單位为公尺)(見 Соколов 書 146 頁,本書 43頁) 式中 h_0 ——上游正常水位与水輪机室底的高差; B, ——水輪机導水叶的高度;

△H ——上游正常水位与最低水位差。

- ②尾水管下緣必須沒入下游最低水位 0.3 公尺,以避免空气進入尾水管影响水流。
- ③尾水管下緣高出尾水渠底 1~1.5 倍水輪机轉子直徑 D 的尺寸,使 尾水流动暢

木水輪机,如果維护得好,寿命可达8~10年。

(乙)袖珍式成套水电机組

水輪机为旋槳式,出力为20馬力的,直徑为250公厘,轉速为1,500轉/分鐘。轉子的輪叶数目:低水头(6公尺左右的)为4片;高水头(16公尺左右的)为6片。利用上下移动的圓筒式閘門調速。發电机为直立式,与水輪机直接联动,它的电压为400/230份。

目前我國尙無產品,需向匈牙利訂貨。訂貨后一年交貨。全套設备,包括配电板在內,总价为12,500 盧布。

(丙)雨击式水輪机

水輪机的制造可采用兩种方法:一种是全部用鑄鋼澆鑄而成,一种是用鋼板焊接 而成。制造方式的选定,視水輪机尺寸大小和当地制造条件而定。一般情况,当水头 小于20公尺时可用鋼板焊接;当水头大于20公尺时可澆制。它的輪叶都可用各种直 徑和厚度適宜(大約3至5公厘)的鋼管劈开成4片或6片做成。

調速方式,一般都采用手調速。其方式可采用轉动噴嘴下的活瓣或移动噴嘴內的 插板兩种。

兩击式水輪机的安裝高程:水輪机下緣必須高出平常尾水位 20 至 40 公分,以避免水流影响水輪机的轉动。如果在汛期洪水要淹沒水輪机,則水輪机的軸承必須考慮防水,傳动設备和發电机則必須与水輪机隔开;这样当尾水淹沒水輪机时,仍可以运轉,而效率則稍減。

兩击式水輪机的效率(η),几乎不随負荷大小而变化,負荷超过水輪机全出力的 50% 时,效率可大致保持 80% 左右。

水輪机的价格,約估为4,000元,在設計中可按重量大小和加工費多少計算。

(二)出力大于150馬力的水輪机

出力大于 150 馬力的水輪机,目前还沒有構造比較簡單和制造方便的型式,所以必須向水輪机制造厂訂貨。訂貨手續可向第一机械工業部第四机器工業管理局詢問。 訂貨后約四个至八个月交貨,產品尚未标准化,需个別設計。

下面表格中所列的数据,是解放以后所制造的一些小型水輪机的規格。如果設計中水头流量与表中所列数字相近的,可以选用表中所列的型号和尺寸,这样可節省水輪机設計和制造的人力和时間(表中所列价格都系制造时的价格,只作参考之用)。

	編	号	出力(馬力)	水量(秒公方)	水头(公尺)	轉速(轉/分)	約估价格(元)	型式
	PR-	-101	430	0.5	83	€ 600		
	FT-	-101	1,400	.3.0	43	600	30,000	法蘭西斯
	FT-	-103	220	1.8	12	600		法蘭西斯
	FT-	-104	50	0.33	15	1,000	6,000	法蘭西斯
ı	FT-	-105	110	0.65	17	1,000	18,000	法蘭西斯
	FT-	-106	251	0.4	57	600	18,000	法蘭西斯
	FT-	-107	550	1.5	34	375	- 50,000	法屬西斯
	KT-	-101	100	1	9.5	800	8,000	卡普蘭
	KT-	-102	450	12	3.7	187.5	57,000 .	卡普朗
	PT-	-101	134	2.2	5.4	500	18,000	旋漿式
	FT-	-108	175	0.8	20,	. 500	15,000	法關西斯
	PR-	-104	. 45	0.1	45	500		冲擊式
	PR-	-103	600	0.28	200	1,000	13,000	冲擊式(双噴嘴)
	PT-	-102	150	1.0	15	1,000		旋樂式

2. 电气設計資料

一、用电量估算

根据我們在个別地区調查的資料:

①農村照明用电——每戶(4~5人的)20~30 瓦。用电戶占住戶的比率, 視住戶的密集程度、生活水平与电厂經营管理情况而定。

②小城市照明用电——住戶与小商店每戶35~40 瓦,用戶可达住戶的100%。大商店与机关团体学校等,按房間大小与房間多少而定。

③碾米机:

每台机生產率(市斤/小时) 动力(馬力) 500 10 2,000 15

④脫谷机: 每8小时脱谷35,000~40,000市斤的, 需用动力3~4馬力。

⑤磨面:磨面机(天津造)——每台生產 0.4 噸/小时, 需用动力 12 馬力。

面粉厂——半人工、二班制、每天生產 220 袋(每袋 50 市斤),需 12~15 馬力。 自动化、三班制、每月生產 100,000 袋,需 300 馬力(其中包括磨 面 机 12 台 合 150 馬力, 篩面 75 馬力, 洗麥 61 馬力, 包裝 8 馬力, 水泵 6 馬力)。折合每袋用 电 1.4 度。

⑥榨油:三班制、每天榨原料 10 噸的, 需用 15 馬力; 每天榨原料 600 公斤的, 需用 5 馬力。

⑦灌漑:可根据灌漑定額、抽水高程和抽水机效率計算。粗略計算,可按每瓩灌田 50 畝計。

关于苏联的用电定额,根据一些書本上和規程上的定額綜合介紹如下,供参考

用。有些数字与我國实际用电定額相近。

- 1.耕地——每公頃耗电量为 45 度。实用中采用 45α度, α=2.5~4.0 之間。容量为 45 瓩的拖拉机,每年耕地約为 500 公頃。
 - 2. 脫粒---用电量 6~12 度/噸。
 - 3. 洗麥(揚麥)---0.2~0.4度/噸。
 - 4. 磨粉:

生產率(公斤/小时)	机器客量(瓩)	用 电 率 (度/噸)
200	. 8	40
350	9	27
500	13	26
650	15	23

5. 小型榨油:

生產率(公斤/小时)	机器容量(馬力)	用 电 率 (度/顧)
50	, 6	90
100	8	. 60
150	12	60
250	15	45
300	17	40

6. 農村照明用电:

	类	安 裝 容量(旺)	年利用小时數(小时)	同 时 率		
在	住宅(100月) 3.5		1,200~1,500	0.8~0.9		
. 4	公共建筑 1.0~1.5		1,000	0.8		
E E	8灯(每公里)	0.8~1.5	2,000	1.0		

7.居民生活用水 40~80 公升/天。每 1,000 个居民点所需用的电动抽水机的用电量为 1.0~2.5 瓩,年利用小时数为 4,000 小时。按此計算,每人每年分攤生活用水的用电量为 4~10 度。

二、發电机的規格尺寸

可从第一机械工業部的 1955 年產品样本上查得,亦可参看 Гвоздев 等所著的"農村水电站設备"一書第 110 頁 61 圖及 112 頁第 60 表。

三、輸电綫設計

①电压选擇:一般可按下表确定。

电 压 (伏)	輸 电 距 离 (公里)	材	料	最	大	容	景	(瓩)
380/220	1.0~1.5	銅鉸綫		20~30				
6,000	3~8	鉄導綫(4~5公厘)		30~50				
	3~12	銅導綫						
10,000	15~18					100 D	上	

②導綫計算:一般以电压总降落不超过10%为控制条件。为了節約用銅,应尽量使用鉄綫(詳見"農村水电站"265頁)。

定幾号——根据輸电容量 $P(\mathbb{H})$ 和輸电距离 $L(\mathbb{L})$ 选定电压;根据 $P_{\infty}L$ 与电压,可查"農村水电站" 288~295 的諾模圖來决定幾号。

例如: P=350 瓩; L=6 公里, 选定电压为 6,000 伏, 材料为銅綫。 查 187 圖知:

若用 M-16 号綫(裸銅綫, A=16 平方公厘),則每公里电压降落为 e(%)=1.37。

〔注意: 銅綫 4<10 平方公厘和鋁綫 4<16 平方公厘的不許作高压綫。〕

導綫重量,可查"農村水电站"265~271 頁表。

例: 查 265 頁 87 表, M-16 号縫毎 1,000 公尺重 145 公斤。6 公里輸电綫的長度为 3×6×1,000=18,000 公尺, 共需導綫重 18,000 × 145=2,610 公斤。

導綫的价格——鉄導綫每噸 1,000 元; 銅導綫每噸約 6,000~7,800 元; 鋁 導 綫 每噸約 4,300~5,900 元。導綫愈細愈貴。

③电綫杆: 电杆档距一般可用 50 公尺。低压綫杆長 7~8.5 公尺; 高压直綫杆杆長 8~9 公尺, 不够長时可接腿。綫杆埋入地下的深度与土質有关,一般为杆長的六分之一即 1.3~1.5 公尺。綫杆梢徑一般規定为 16 公分, 但 10~13 公分的亦可使用。

④"二綫——地"制輸电綫: "二綫——地"制輸电綫利用大地作为一根導綫,只用于升压变压器与降压变压器之間。在三相輸电时,只需架二根綫;在單相輸电时,只需架一根綫。大約可節省 30%的導綫、磁瓶、鉄脚等的投資,且可將电綫 杆档 距加大,减少綫杆木材。采用"二綫——地"制輸电时,需特別注意導綫接地問題。

由于本資料的編寫是为了应各地急需,再加上我們又缺乏机械和电气方面的知識、經驗,因此在資料內容上是零星的,不全面的,也可能有錯誤。希望同志們加以补充和指正。

四、兩击式水輪机的設計和应用

水利部北京勘測設計院水电組

一、兩击式水輪机的適用范圍

兩击式水輪机的特性速 n₃=30~150。是介乎輻流式和冲击式水輪机之間而適]用于小型水电站(出力小于 130⁸) 的一种水輪机。它可適用于水头 6~60 公尺;出力 10~130 瓩。在水头小于 6 公尺而出力很小时也可以采用。

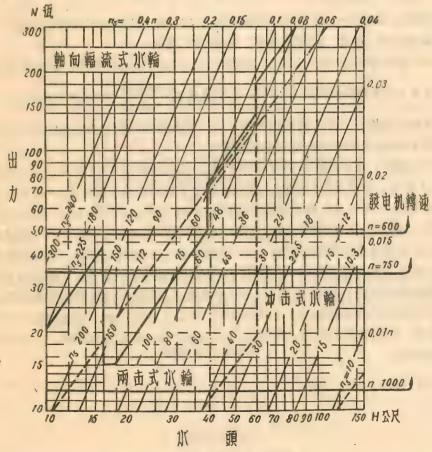


圖1 各种小型水輪机的適用范圍

由圖 1 中可見:兩击式水輪机的出力在 14~34 瓩之間的可与轉速为 1,000 轉/分的發电机直接联动;出力在 34~48 瓩之間的可与轉速为 750 轉/分的發电 机直接 联动;出力在 48~130 瓩之間的可与轉速为 600 轉/分的發电机直接联动。

二、雨击式水輪机的特性

兩击式水輪机与上击式水輪机外形相似但直徑小很多,它們的轉动原理則完全不同。兩击式水輪机是利用水的冲力來轉动,而上击式則是利用水的重力來轉动。由于兩击式水輪机是利用冲力,因此它的轉子直徑(与上击式比較)就可以做得很小。

兩古式水輪机的另一个特点是水冲進水輪机轉子以后被利用兩次才泄入尾水渠。 第一次冲击轉子叶片时有全部能量的。83%被利用,第二次冲击叶片时又被利用了其 余的17%。

兩击式水輪机的效率和它的叶片数有关 系。根据苏联工程师 Черкасов 研究的結果, 叶片数与最优效率的关系如右表。

同时,轉子叶片数愈多,在負荷变化时, 效率的变化愈小。通常采用的叶片数为24片。 轉子叶片數 最优效率(%)

12 60
20 81
48 87

兩击式水輪机的效率还和轉子叶片的形狀有关系。叶片形狀有二种:一种是圓弧

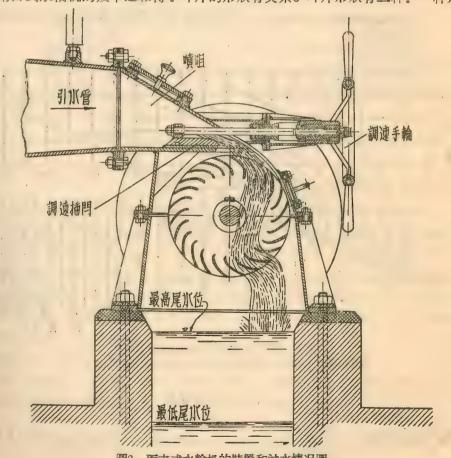


圖2 兩击式水輪机的裝置和过水情况圖

形;另一种是漸开綫形。漸开綫形叶片比圓弧形叶片的效率高 5~6%。为簡化起見,全苏水利机械制造科学研究所(ВИГМ)建議采用二个不同圓弧接成的叶片形狀(見圖5)。

三、兩击式水輪机的設計

1.代号説明

D, ——轉子外徑, 以公尺計, 輪叶片的進口边緣全位于以 D, 为直徑的圓周上;

D2--轉子內徑,以公尺計,輪叶片的出口边緣全位于以 D2 为直徑的圓周上;

B——轉子叶片的長度,以公尺計,即为叶片兩端支承盤的問距;

d——噴嘴高度,以公尺計,垂直于噴嘴軸綫的最小截面的高度,約为 (1/6~1/10)D₁

b——噴嘴寬度,以公尺計,为 0.8B;

n--水輪机轉速,以每分鐘轉数計;

u——叶片外緣的圓周切綫速度,以砂公尺計;

N——水輪机出力,以馬力計,等于10QH;

Q---引用流量,以砂公方計;

H——水輪机所受的压力水头,以公尺計,等于上下游水位差减引水設备中的水 头損失。

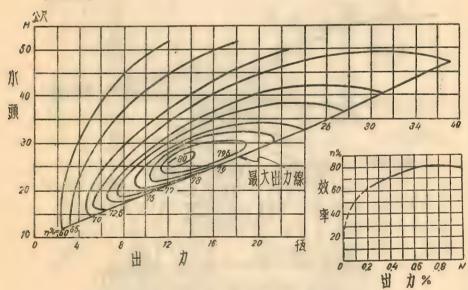


圖3 兩古式水輪机的效率曲綫 試驗用轉子(N25)D=88公分,B=10公分,D=75轉/分。

2.D1、B、n和N的計算

轉子外緣的速度 $u=\frac{\pi D_1 n}{60}$ (1)

这一种冲击式水輪机的u 值采用 $0.5\sqrt{2gH}$ 为適当。丕尔頓式(冲击式)水輪机的u 值采用 $0.45\sqrt{2gH}$,是因为它的直徑是从勺子中心算起的,而兩击式水輪机的轉

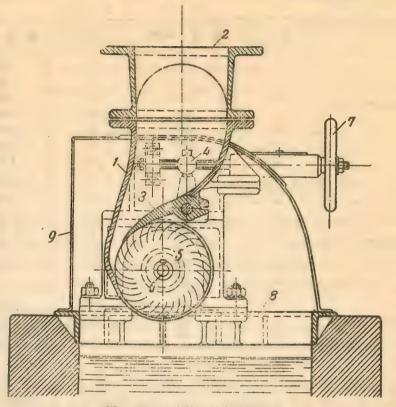


圖4 兩古式水輪机的主要構件圖 1一噴嘴; 2一進口; 3一調節舌辮; 4一調節用球形跌接器; 5一轉子; 6一主軸; 7一調速手輪; 8一基座; 9一外壳。

子直徑是从外緣算起的,所以以用 0.5 为合適。以 $u=0.5\sqrt{2gH}$ 代入(1)式則为:

$$0.5\sqrt{2gH} = \frac{\pi D_1 n}{60}$$

$$D_1 = 42 \frac{\sqrt{H}}{n}$$
 (2)

由(2)式可見,水輪机的直徑与水头和轉速有关,在选定直徑时应考慮到与發电机联动的合理轉速。当然也不能为了使轉速很高而把直徑弄得很小,使得叶片数减少而降低水輪机效率。根据匈牙利的經驗,在設計中可采用下頁表中所列的轉子直徑、轉速和水头的关系数据。

內徑 D2 可采用(0.63~0.68) D1, 一般可用 0.65D10

轉子的長度 B 与噴嘴口的寬度和高度有关,而噴嘴的寬度与高度又与噴嘴所噴出 的流量(即水輪机設計流量)和流速有关,它的关系式如下:

$$Q = bd\varphi \sqrt{2gH}$$

式中 φ ——流速系数,如果計算中采用的 H 为噴嘴处的淨水头时, $\varphi=1.0$;

b=0.8B; T. F. C. T. The state of the land of the state of

$$d = \left(\frac{1}{8} \sim \frac{1}{10}\right) D_i \quad o$$

	水 头 (公尺)	轉速(轉/分)	水头(公尺)	轉速(轉/分)
	6	462	22	890
	7	500	26	968
***************************************	8	535	. 30	1,040
轉子直徑22(公分)	9 -	568	0 35	1,125
10 00	10	598	40	1,200 -
	12	668	45	1,275
	15	735	50	1,343
	18	806	60	1,470
	6	229	15	366
	7	248	18	402
	8	266	22	445
轉子直徑45(公分)	. 9	283	26	484
	10	298	30	520
	12	327		
	: 6	166 .	9	205
轉子直徑62(公分)	7	180	10	216
	8	193		1

由此可得:

$$Q=0.44BD_1\sqrt{H}$$
(3)

根据选定的 D, 及 Q 和 H 即可确定 B 值,幷相应地确定 b、d 等数值。 水輪机的出力可按下式計算:

$$N = \frac{rQH\eta}{75} = \frac{1,000 \times 0.44BD, \sqrt{H} H\eta}{75}$$

$$= 5.87BD, H\sqrt{H} \eta \quad (馬力)$$

$$= 4.32BD, H\sqrt{H} \eta \quad (瓩)$$

3.叶片、主軸、調速器和噴嘴設計

叶片的形狀采用圓弧形的,圓弧半徑可定为 ρ =0.163 D_1 。如果采用兩个不同半徑的圓弧 相接的叶片形狀,則取用:D'=0.684 D_1 ; D''=0.586 D_1 ; R=0.236 D_1 ; r=0.078 D_1 。由于这些数字的确定,輪叶的位置和水進入輪叶的角度也可以确定了。叶片厚度与水量大小和 B 的長短有关,一般可取用 $3\sim6$ 公厘厚的鋼板做成而不做应力計算。

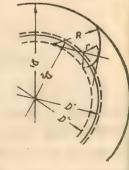


圖5 叶片形狀圖

主軸直徑可按下式計算

n---轉子的轉速, 以每分鐘轉数計。

式中 τ_k ——主軸的剪应力,以公斤/平方公分計。一般选用的数值 較小,在 实用中按各厂的圓鋼的应力数字应用。〔参考数字:碳鋼(c_T —3)为 200 公斤/平方 公分;碳鋼(c_T —4)为 250 公斤/平方公分;無号鋼为 120 公斤/平方公分〕。

計算結果, 应校核它的弯曲应力是否滿足要求。如采用值在下表所規定的范圍以 內, 則可以不校核它的弯曲应力。

主 軸 直 徑 (公厘)	40	50	60	70	80	90	100	110	125	140~160
兩軸承的問距(公厘)	2,000	2,200	2,400	2,600	2,800	3,000	3,200	3,300	3,540	3,750

主軸在構造上有兩种办法:水量較小的水輪机,主軸通过水輪机轉子的中心幷不 影响水流第二次冲击叶片;水量較大的水輪机(Q>0.5 秒公方时),如果主軸仍通 过轉子中心則水流从第一次冲击叶片流出以后,將遇到主軸的阻擋,使它不能第二次 冲击叶片。这就会影响水輪机的效率。所以,当水輪机設計水量較大时,就应把主軸 固定在擋水板上,而不通过轉子的中心。

調速方法是利用調節噴嘴咽喉(d值)的大小來控制水量。調速設备有兩种:一种是利用活門(如圖4);一种是利用插門(如圖2)。活門比插門灵活,較合于使用。計算活門的应力时,要用活門全关时最大水头的条件作为計算条件。

調速手輪的位置应与發电机和配电板在同一平面上。如果發电机和水輪机在同一層建筑內,調速手輪就裝設在水輪机的旁边(見圖6)。如果水輪机在第一層,發电机在第二層,就要在調速器上裝一根長連杆,把手輪放到發电机層去。這样作的主要原因是,运轉人員調速时必須看見配电板上的餞表,如看不見餞表就不好調速(見布置圖7)。

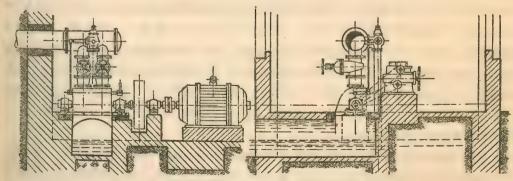


圖6 水輪机和發电机裝設在一層的厂房布置

噴嘴的形狀以采用圓滑的漸开綫形的效率較高,也可用圓弧連接直綫而成。噴嘴的位置有水平進水和垂直進水兩种(見圖2和圖4)。选擇何种進水方法主要視地形条件而定,在运用上沒有多少差別。

噴嘴外壳与轉子之間保持3~4公厘的間隙。这个間隙不能太大,太大了水要漏走,降低利用率。

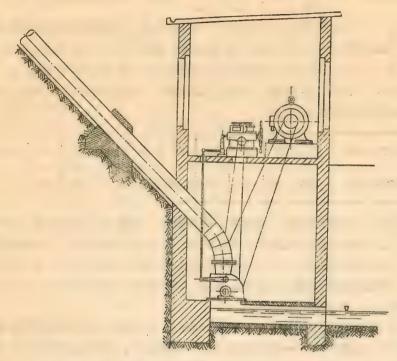


圖7 水輪机和發电机裝設在二層內的厂房布置圖

四、采用兩击式水輪机的水电站厂房布置

厂房宜于采用一層,把發电机、配电板和水輪机放在一个平面上。水輪机和發电机如果不能直接联动,就用三角皮帶傳动。这样运轉很方便。但在有些小河流上,洪水水位与枯水水位相差較大,如果把發电机放在水輪机層則洪水來时,發电机浸水,不好。如果把水輪机抬高到洪水位以上,則長期地損失几公尺水头,不合算。因此可以把水輪机放在第一層,發电机和配电板放在第二層(洪水位以上),仍然用三角皮帶傳动。調速手輪也放到第二層和配电板在一道。另一种情况是为了减少开挖的土、石方而縮小厂房的面積。也可以把設备裝設成二層(見圖6),二層之間的高差,視情况而定。最小不得小于2公尺,便于运轉人員到第一層工作,最大不超过3~4公尺,大了在建筑上就不經济。

水輪机的安裝高程应保証經常能正常运轉,它的主軸中心護高程等于 Δ +0.40++ $\frac{1}{2}$ D_{10} 式中 Δ 为經常的尾水水位。有些小河流的洪水位比平常水位高很多,但洪水的时間很短,所以可不按洪水位計算水輪机的安裝高程。

采用兩击式水輪机的水电站厂房的平面布置和其他水輪机的沒有差別。平面布置主要是看傳动設备所需要的面積,在机器的四周最少要留 0.8~1.0 公尺的 空間,以便运轉人員走动。

五、木制旋槳式水輪机及其应用

贝. 牙. 索科洛夫教授著

"因地制宜,就地取材"是修建農村水力發电站时应該特別注意遵循的原則。我國地 区遼闊,有許多農村僻处山区或半山区,在那些地方木材是很方便的,因此,采用木制旋 獎式水輪机不僅可以降低成本、節約鋼鉄,而且可以就地制造。在工業高度發达的苏联, 依然很重視这种木制水輪机的采用和推廣。截至1948年,在苏联已經修建了400个左右 使用木制水輪机的水力装置了。根据他們的經驗,这种水輪机的木制动輪在养护適宜的情 況下可以使用到8~10年,而水輪机的其它零件(如吸出管,水輪机頂盖,導水装置等), 使用年限也不少于水力装置的其它木制精件(如水輪机至,導水槽等)的使用年限。

本文系摘譯自 几。牙。COKOJOB 教授著"小型水电站的水輪机"一書中的第八章,对木制旋槳式水輪机的適用范圍、部件構造和作用、設計和計算等都作了詳細說明。各地農村水电工作同志在参考、采用这种水輪机时,应根据当地具体条件选用適当的木料,最好多多征詢当地具有制造旧式水磨經驗的木工的意見,并組織低們学会制造。

-- "苏联水利科学技術譯叢"編者

一、木制旋槳式水輪机的应用范圍

木制旋槳式水輪机適用于較小的水头,一般在 1.2~2.0 至 5~6 公尺。常用的木制水輪机的动輪直徑由 300 到 800 公厘,在最常用的水头下(即由 2 到 4 公尺)可發出 10 到50~60 馬力,但是这个范围还可以擴大。个別水輪机的动輪直徑,可以达到 1,200 到 1,400 公厘,出力可达 150 馬力。

例如,斯維尔德洛夫木器工厂曾为斯維尔德洛夫省的兩个水电站制造拜安裝了几部这样大的水輪机:其中,屬于普里斯坦水电站的有兩部,直徑为1,140公厘,每部功率为140馬力,工作水头为3.5公尺;屬于布恩科夫水电站的有一部,直徑为1,245公厘,功率为68馬力,工作水头为2公尺。

使用木制水輪机的有以下几种类型: (1)供給小村庄照明及小动力負荷用电的水电站; (2)水磨房用它來替換旧式水車; (3)电力站——在这里水輪机除帶动發电机外,还帶动磨盤; (4)供水站。

二、木制旋槳式水輪机的部件及其功用

要想使水电站的效率很高,必須使它所有的部件都制造得完全符合于下列的要求,即須使所用的水流在流往动輪的途中,在动輪內部以及在从动輪流出和泄入尾水管时的能量損失达到最小值。因此,正确而仔細地來設計、制做和运用水輪机的所有部件,乃是保証水輪机順利工作的必要条件。

低水头的普通型式的水輪机是由以下几个主要部件組成的:

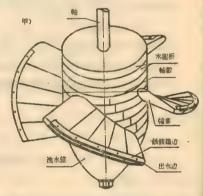
- (a)導水設备 包括: (1)導水槽——它的用途是以最小的損失,將水引入水輪机室; (2)水輪机室——它的用途是用來在它的內部安裝導水裝置及水輪机动輪,并使流向導水裝置的水流產生正确的旋轉运动。
- (6)动輪 它是水輪机的主要部分。它的作用是將導入动輪內的水流的能量轉 变为轉动水輪机主軸的机械能,然后經由主軸与傳动設备來帶动其他的机器。
- (B)泄水設备 包括尾水管(即吸出管)及泄水渠(即放水路),泄水渠的用涂是为了容納自水輪机泄出的水,幷將它泄往下游。
- (r)調速設备 当負荷变化时,用它調節水輪机的出力,以保持轉速不变(或者把轉速变化限制在最小的容許范圍內)。
 - (耳)水輪机支承設备 它的作用是为了承担水輪机工作时產生的力,这些力
- 有: (1)作用在动輪上的水压力,及水輪的自重 (垂直作用的); (2)皮帶拉力及齒輪傳动的作 用力(方向垂直于軸); (3)由于偶然發生的或 安裝不精确而引起的主軸的冲动力和振动力。

三、木制旋槳式水輪机各部件的構造

动輪 木質旋槳式水輪机的动輪具有以下几个 部件(圖 123 甲、乙):

- (a)輪叶——它承受流經水輪的水流的压力;
- (6)輪轂——动輪中心的圓柱体部分,主軸即固定在它的中心孔內;
- (n) 泄水錐——安裝在輪轂下面,用以使自輪叶流出的水能順暢地進入尾水管。

木制旋槳式水輪机动輪是用木板制成的,木板的長度与动輪的直徑相等,板厚3~5公分,輪叶面是按圖124甲切成的螺旋面,照样把各个輪叶制造出來。在由四个輪叶組成的动輪上,輪叶要兩兩成对地嵌接在一起,組成十字形狀(如圖124乙)。



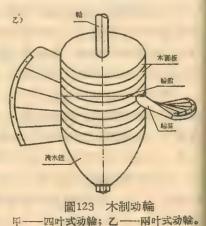


圖 124 丙表示的是兩叶式动輪的輪叶。

水輪机动輪的輪叶,是由数个十字形輪叶拼塊(用于四叶式水輪机)或中字形輪叶拼塊(用于兩叶式水輪机)重叠而成的。它們在重叠时彼此要錯开一定的角度,以

使劲輪輪叶叠合成連續的 螺旋面(圖125及126)。

十字輪叶拼塊或中字 輪叶拼塊的数目, 視計算 所得的动輪高度而定。

在拼合成的水輪机动輪的輪般的上面和下面, 分別加上一兩塊直徑等于 輪般的木圓板。輪叶与圓 板用四根螺栓緊連在一 起,螺栓头及螺縮与木圓 板之間夾有厚約10~15公 厘的金屬垫鉄(圖 127), 垫鉄上有穿主軸用的孔及 鍵槽,以便用鍵將动輪与 主軸固定在一起。

金屬垫鉄应嵌入所裝的木圓板內,但为了容納 突出在垫鉄上的螺栓头及 螺帽,应在复盖在它們上 面的木圓盤盖板上及連接

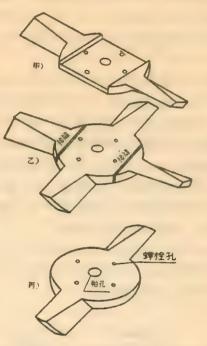


圖124 木制动輪的拼塊 甲—四叶式动輪的元件; 乙——四叶式动輪元件拼成的十字拼塊; 丙——兩叶式动輪的中字拼塊。

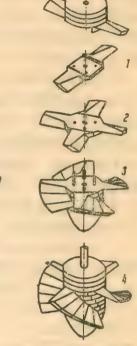


圖125 木制旋槳式水輔 机功輪的裝配圖 1一輪叶元件; 2一十字拼 塊; 3一动輪裝配圖; 4一 裝配完成的动輪。

在下面的泄水錐上刻出凹槽。为了增强动輪上輪叶的强度,在每个輪叶外緣(即出水边)的上下兩边,要分別釘上一条3公厘厚的鉄条(圖123),鉄条应当嵌在叶面里,使鉄条面与輪叶表面一般平。



圖126 木制旋槳式水輪机动輪拆散的情形

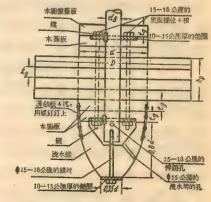


圖127 动輪的零件及其連接圖

金屬主軸穿过动輪的中心,在輪叶以下部分的主軸包藏在泄水錐內,泄水錐內有 容納主軸头的槽(圖127)。

为了水流順暢,輪叶淮水緣与出水緣的棱角应予打圓。上部進水緣应根据圖 128 做成圓角,下部出水緣則按圖 131 切成光滑的薄刃。动輪 可以用松木來作(直徑在500公厘以下、水头在4公尺以 下时)。但是最好还是采用較硬的木料,如橡木(槲木)、 落叶松、榆木等。

一定要使用不帶有易于脫落的木節的、以及在干燥空 气中不致發生裂紋的木板。輪叶的拼塊应該結合緊密,也 就是在輪叶裝配完了以后各拼塊間不应該露出空隙來。制 造动輪用的木板的厚度以及寬度,必須留出制造过程中必 需的相当的余量, 并要經过一定时間的干燥, 然后再用來

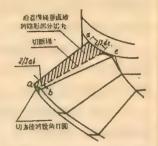


圖128 动輪輪叶進水綠 的棱角打圓法

制造輪叶,这样做,可以避免輪叶作成后發生扭曲。制成的动輪表面,应該塗以亞麻 油,最好是用人造樹脂漆片塗刷兩次。这种漆片可以在酒精里或油漆里溶解。

水輪机动輪的制造, 应該按照以下的順序:

(1)按照設計中所給定的数据或选定的水輪机型号,再根据制定的标准尺寸 (附表1)用厚紙剪出样板來,以便用來制造輪叶的拼塊(圖129——四叶式动輪用 的样板,圖130—兩叶式动輸用的样板)。

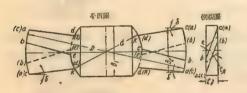
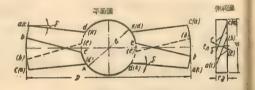


圖129 四叶式动輪輪叶的样板(括弧中 的字母代表輪叶背面上的各点)



顾叶式动輪輪叶的样板

- (2)准备出必要数量的四面刨光了的木板,木板的長度要大于动輪直徑2~3 公分,厚度和寬度应根据設計数据,或根据相应型号水輪的标准尺寸,另外在寬度方 面加出8~10公厘的余量,在厚度方面加出3~4公厘的余量,然后烘干。烘干后, 再刨至設計的寬度与厚度,而長度則暫时仍保留它原有的余量。
- 的企口对合起來, 使之叠成一个十字形, 叠合时要嚴格地使叶板中心对正, 因此要在 每一塊叶板上划出二等分其長度与寬度的兩条中心綫。当叠合时,不但不应使輪叶企 口卡得过緊,反而要留出 1 公厘寬的間隙;以防止木料因以后膨脹而脹裂(見圖124)。
- (4)十字輪叶叠合好以后,用圓規按照动輪直徑及輪殼直徑回出兩个圓,然后 將輪叶的划在外圓弧(相当于动輪直徑的圓)以外的部分切去。

这項工作, 兩叶式动輪与四叶式动輪是一样的。

(5)按照輪叶样板上所示的字碼位置(圖129及130),在所有木板的兩面依

次刺出 a, b, d, e 各点。在圖 129 与 130 中, 木板背面相应各点的位置, 也用同样的 字母表示,只是在字母外面都加上一个括号: (a),(b),(d),(e)。然后在木板 的正面画出 ad 及 be 綫, 在它的背面画出(a)(d)及(b)(e)綫。在板头上面画 出直綫 u(b), b(u)。

- (6) 鋸出輪叶的兩个曲面 (u) be (d) 和 a(b) (e) do 正面的鋸路沿着 be 及(a)(d)兩綫前進,背面的鋸路則沿着(b)(e)及ad兩綫前淮。因为鋸开的面 是一个曲面, 所以在鋸的过程中, 不但要注意鋸条是否沿着所画的兩条直綫走, 而且 还要使鋸条有一些弯曲。鋸路一直前進到輪殼的圓周处为止。鋸这个輪叶的曲面时, 最好用兩个人來作: 这不僅是因为需要兩个人看着鋸条是否沿着所画的緣走。 还因为 **这一工作是極为重要的。鋸完后用鑿子沿着輪殼圓周剔去已鋸开的斜木条。对兩叶式** 动輪,在剔去斜木条的同时,即沿着輪轂的圓周,將木板的中部鑿成圓形 輪 蟄。 这 样,各个輪叶拼塊便作成了(圖 124 甲、丙)。
- (7)各个輪叶拼塊制成以后,如果是給四叶式动輪用的,还須再組成十字輪叶 拼塊(圖124乙),然后再將这些十字拼塊彼此重叠起來, 并要錯开一定的角度, 構 成輪叶的平滑的螺旋形的表面(圖125)。如此,水輪机的动輪部分就做成了。兩叶 式动輪的做法与此类似。

这样叠成的輪叶, 暫时用螺釘或小鉄釘釘在一起, 所釘的釘子, 应該躲开主軸与 螺栓所通过的地方。

- (8)在暫时釘在一起的輪叶的上面和下面,各釘上几塊木圓板,在上面釘兩三 塊,下面釘一兩塊; 这些木圓板的厚度与輸叶所用木板的厚度一样,木圓板的直徑与 动輪的穀徑相等。
- (9)然后在动輪中心鑽出主軸用的軸孔一个,和压緊螺栓用的孔四个。鑽孔 时,由于考慮到鑽头可能發生偏斜,所以应該使孔徑略大一些,以便軸与螺栓順利穿 过。在上面和下面的木圓板上嵌入兩塊垫鉄以后(这些垫鉄上事先都鑽好了穿軸与螺 栓的孔,并剔好了鍵槽),即可將貫穿輸叶与木圓板的螺栓上緊;在上緊螺栓之前, 要先把主軸及鏈与动輪嵌好,以便在上緊螺栓之前使动輪中心与主軸中心 正确 地重 合。为了使兩塊垫鉄上的孔准确地重合,鑽孔时应該將兩塊垫鉄套在一起來鑽。

在檢驗主軸中心对正的程度时, 所采取的方法是測出主軸到动輪輪叶末端的 距 离, 动輪的上下兩面都要測量一次, 測得的数值都应相等, 不可互有出入。

为了使动輪对緊密地裝着金屬垫鉄的主軸有少許活动的可能,压緊的螺栓先不要 (3)然后,当制作四叶式动輪时,須先將一对輪叶上切割好的相当于板厚之半 压得过緊。为此目的,木圓板上为放置垫鉄而切出的切槽应作得稍大一些,以便对正 軸在动輪上的中心时,垫鉄在木圓板上的切槽內有移动的余地。只有在对正軸的中心 后,才可以最后上緊螺栓,將垫鉄固定在动輪上。为了防止螺栓生銹,并为了使动輪 易于拆卸,螺栓的螺紋部分应該塗以黃油。

- (10)螺栓擰緊后,可將軸暫时取出,以便進行叶面上下的整平工作,并要將進 出水口的边緣打圓。
 - (11)在輪叶的边緣上嵌釘上薄鉄条(圖131)。
 - (12)最后, 当將动輪固定在軸上以后, 就可以進行利用螺釘、鉄片和螺栓將泄

水錐固定在动輪上的工作了(圖 127)。鉄片应当使用厚度不小于3公厘的帶鉄制成, 鉄片在嵌入木圓板以后,它的表面应与动輪的表面一般平,然后用大的螺釘將鉄片釘

在輪轂和泄水錐上。从泄水錐的下面用一根螺栓把它(泄水錐) 压緊在軸端上。为此,軸头上螺栓孔的深度应嚴格限制,以防止螺栓旋轉到極限时,会發生轉子沿主軸綫向上的移动。在泄水錐內必須預先挖好容放主軸头和压緊螺栓头的凹槽;此外,为了排出泄水錐內的積水,必須在泄水錐內鑽一透孔,以免冬季停車时積水結冰把泄水錐脹裂。泄水錐以采用整塊的木料較好,它的軸綫应与木紋綫一致。制作时,最好能用普通的鏇床來號削,但是它也完全可以用手工來作。在安裝泄水錐时,必須使它的中心与水輪机軸的中心精确地对正,并緊固地結合在

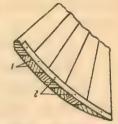


圖131 輪叶边緣的 鉄条镶边 1一帶鉄; 2一鉚釘。

一起,以防止松动和破裂。在动輪的上部釘上木圓板,在木圓板的下面应該挖好容納 螺釘头突出部的凹槽。

吸出管(即尾水管) 木制旋槳式水輪机常采用 木制直圓錐形的吸出管,但也完全可以用金屬板焊接 成直的或弯的吸出管。

(A) 木制直圓錐形的吸出管 是用木桶板拼成 的,木板外有鉄箍,它的構造与常見的木桶相似(圖 132)。在吸出管上部套有木卡箍,这种卡箍是用兩 排5公分厚的松木板或橡木板以木釘穿在一起作成 的。吸出管的每一塊桶板都与卡箍从吸出管內側用釘 子釘在一起。卡箍的用途,是为了把尾水管吊在導水 叶的座环上。作尾水管的桶板,要求的質量較高,应 該采用厚度为5公分的沒有裂紋及死節的干燥松木板 或橡木板, 这是因为保持尾水管不透气, 不使空气自 外面進入管內, 乃是保証水輪正常运轉的重要条件。 为了达成这个目的,管子应該很好的箍緊,桶板也应 該刨得很精密,吸出管的頂部,应一直伸到座环的底 面上(圖132)。为了防止空气侵入吸出管内,吸出 管出口至少应該沒入尾水面以下30公分。为了不使 吸出管松散和因而破坏它的气密性,在稍高于尾水面 的地方应装置夾緊吸出管用的底梁, 底梁应視厂房水 下結構的形式。固定干支格上或是固定在木框上。

(B) 金屬板焊接的圓錐形吸出管(圖 133) 是由6公厘厚的鉄板焊成的,它的上部有凸線,凸線下面在周圍有6塊三角筋加固。利用这个凸線,即可用螺栓將吸出管固定在座环的底面上。为了使吸出管在拆裝时能够拔起或插下,应該使支承梁能向兩旁少許移

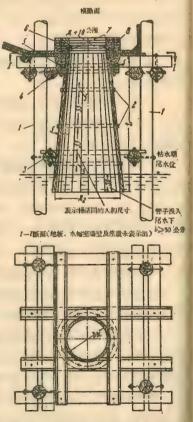


圖132 木制的直圓錐形吸出管及其 在水輪机室下固定的情形 1一支替; 2一桶箍; 3一夾緊吸出管下 部的底梁; 4一活动卡箍; 5一垫环; 6一導水叶的座环; 7一浸过煤焦油的 廠袋片; 8一吊起吸出管的螺栓。

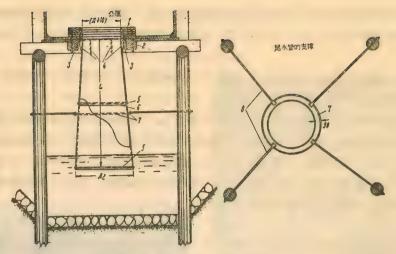


圖133 金屬制盲圓錐形吸出管

1-導水叶的座环; 2-支承梁; 3-凸線, 厚10公厘, 寬90公厘; 4-三角形加固筋, 厚5公厘, 6塊; 5-加固筋, d=25公厘的鋼条焊接而成; 6-焊缝; 7-凸線, 厚6公厘, 氦90公厘; 8-面鋼拉条, d=25公厘。

动。

在吸出管腰部稍下的地方,焊上一道凸緣,以便在它的上面固定圓鋼的拉条,拉条的作用是防止吸出管發生側向移动和强烈的震动。拉条的松緊应該能够調節,以便在松弛的时候能把它拉緊。沿着吸出管的長度在管壁上应該焊上若干道圓鋼作的加固筋。

(B)金屬焊接的弯形吸出管 对于水头低于2.5~3公尺、动輪直徑大于500 公厘的水輪机,应該采用弯形吸出管來代替直圓錐形的吸出管。

弯形吸出管的形狀,推荐采用全苏水力技術与土壤改良科学研究所(ВНИИГиМ)* 設計的弯形吸出管。

導水裝置 現在,木制旋槳式的水輪机,可采用構造簡化了的迴轉叶式的導水裝置,这种導水裝置与水輪机一起都是由斯維尔德洛夫木器工厂設計幷成套制造的。根据使用的經驗和試驗室的实驗,可以得出結論:这种調節方法,优于很早以前的木制水輪机所采用的沿主軸綫移动水輪机頂盖以变更導水叶高度進行調速的方法。

本文(附錄II)所介紹的導水裝置,是一个由許多木質導叶4構成的圓环,在每个導叶的中間穿着一根螺栓5,各个導叶都可以它为軸心而自由轉动。螺栓5同时还用來作为把座环和導水裝置頂盖2固定在一起的螺栓。

在螺栓上端和下端具有凸肩,如此,借助于垫圈可以將頂盖以上的压力直接傳到 座环上去,導叶座环是由厚 40~50 公厘的松木板做成的,木板的尺寸与数量視 座 环的内外直徑与木板的寬度而定。座环的高度等于水輪机动輪的工作高度(即动輪輪叶的高度)加上5公分**。

^{*}参看"水利技術与土壤改良" 雜志 1949 年第 3 期 A.H. 法里可維奇作: "低水头農村水电站水輪机室与吸出管的合理形式"一文。

^{**}当水輪机动輪的工作高度很大时,为了減少座环的高度可使动輪稍許伸入尾水管內,如此,就要把尾水管上段作成圓筒形的,以便于动輪的旋轉。

每一个導叶下面都有鍛造成(或鑄成)的一端有叉的連板 21。連板厚 10 公 厘; 它的形狀如附錄 II 所示。

調速的控制环由圓鋼做成,上面焊上短圓軸,以便穿在導叶連板的叉子里,短圓軸的数目与導叶的数目相等。調速的控制环放在釘在導叶座环上一塊塊的金屬支座 18 的上边。在控制环的側面,焊上鉄耳子 17,以便裝接拉杆。利用拉杆,可以使控制环及所有的導叶轉动。拉杆連在調節軸上,調節軸一直通到厂房里,該处裝有帶舵輪的

調速器。圖 134 示出了一般的導水裝置的 形狀。

導叶在各种位置时,相鄰兩个導叶中間的最小間距,称为導叶开度。为了拆裝方便起見,盖在導叶上的頂盖(即水輪机頂盖)是由几塊板拼合而成的。为了使進入动輪的水流順暢,在頂盖下面裝有一个流綫型的固定觀心。 觀心底面的直徑与动輪輪觀的直徑相等,它的頂圓的直徑等于D减去4公分,D为轉子直徑。 觀心的高度可以根据它与动輪輪轂間保持5公厘的間隙算出來,动輪輪叶的上緣,应該比導水裝置座环的頂面低5公分。

水輪机的支承装置 为了承受垂直方向的負載*,水輪机主軸的上端要裝在推力軸承之內(圖135),这样,水輪机就被懸挂起來了,此外不再需要其他的推力軸承。

这里的軸承应能承受由皮帶拉力或齒輪傳动及軸的振动而產生的側压力。因此,小容量的水輪机上部的推力軸承应該采用圓錐形的鋼辊軸承,或是采用兩个鋼球軸承——一个是推力的,一个是輻向的,兩个鋼球軸承一上一下,裝在同一个軸承箱里,圖 135 为用于第 3 号水輪机上,裝在鑄鉄軸承外壳內的圓錐形鋼辊推力軸承,圖右側并画出了另一种采用鍛造軸承外壳的形式。



圖134 斯維尔德洛夫木器工厂制的木質 水輪机導水裝置的外貌

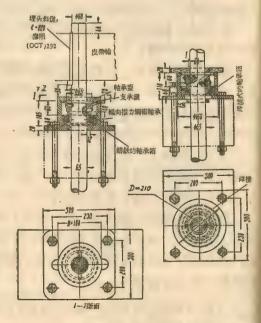


圖135 第3号木制水輪机上用的鋼辊推力軸承

所有垂直負載,都經过鋼环由主軸傳到推力軸承上,鋼环是用兩三个頂絲固定在主軸上的(圖 135)。当水輪机主軸上的垂直負荷很大时,鋼环应采用兩半的,每半个环稍許嵌入軸槽內,再用螺釘把它固定在一起。

軸承应該浸在滑潤油內,以減少磨阻, 增加它的使用年限。因此,在主軸通过軸承 箱底处,应以填料压盖,以防漏油。

軸承箱应該十分坚固,并且要很好地固定在支承梁上,以防振动。除了上部的推力軸承外,在水輪机頂盖上,还必須有一个導軸承。導軸承可以用鋼球軸承,但如用夾布膠木或橡木軸承,則更为簡便,也十分坚固。这种軸承的構造表示在附錄II中;它整个的外形如圖136的照片所示。因为軸承常易磨損,所以軸承应該由几塊軸瓦拼成,然后用螺栓把它們压在一起,这样,在更換軸瓦时,可不把水輪机拆卸开來。軸承卡在圓木箱內,圓木箱裝在組合成的支承梁里,支承梁是固定在頂盖上的。

四、裝有木制旋槳式水輪机 的水电站的設計

为了設計或选擇水輪机,应当給出下列 条件:

- (1)水头或落差 H(公尺),即水輪 机室入口前導水槽內的水位与泄水渠口(尾 水管出口处)的水位之差;
- (2)通过水輪机的最大流量 Q(秒公方);

(3)水輪机的轉数n(轉/分鐘)。

前边已經講过,水輪机只有在它的出力略小于最大出力时,才具有最高的效率。但是,对于木制旋槳式水輪机來說,这兩个出力之差是極为微小的,这从圖 1396 所示的試驗曲綫中可以看出來,因此,出力之差可以略而不計,也就是說,可以認为水輪机在最高效率时的出力就是最大出力,此时通过的流量也是最大的。



圖136 裝在圓木箱內的夾布膠木制的 導軸承,木箱外为鉄卡縮,在 軸承中間可以看見三塊可拆換 的來布膠木軸豆

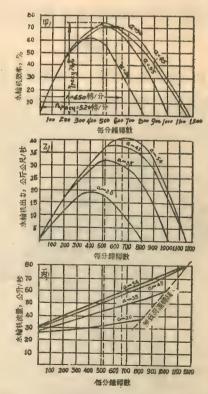


圖137 木制旋槳式水輪机模型試驗所得的 轉速特性曲綫(全苏水利技術与土 壤改良科学研究所于1946年作)

^{*}包括頂盖及动輪的重量、作用在动輪上的水压力、傳动裝置的重量及作用力以及振动力等。

在实驗室中和現場上对木制旋槳式水輪机工作情况的研究結果証明,最高效率可保証为0.75。

將此值代入出力公式,即可得到水輪机出力的簡單公式如下:

N=10QH 馬力; N=7.36QH 瓩

圖 138 为全苏水利技術与土壤改良科学研究所水力試驗室所作的木制旋槳四叶式 水輪机的模型,这个模型在導水裝置开度不同时的轉数特性曲綫如圖 137 所示。

圖 139a 所示就是这个模型的工作特性曲綫。

为了便于了解水輪机在負荷变化时的工作情况,有必要把工作特性曲綫化成所謂 "出力"特性曲綫的形式。如圖 139 6 所示,其中 Q 与 η 为縱坐标,水輪机的出力为 楷坐标。根据这些曲綫很容易了解水輪机的工作狀况。

圖 1398 是这个水輪机模型的流量特性曲綫,由这个曲綫可以特別清楚地看出,只有在流量达到相当大的数值——在这个試驗中約达最大流量的 35%时,才能發出有效的出力。

最后还应該指出,我們在下面將直接 研究裝有木制旋槳式水輪机的水力裝置的 設計,而不叙述水能与静力的計算,因为 这些計算,在專門的敎科書中都可以找到。

(1)導水槽

在正常的雍水位之下, 導水槽內的水



圖138 木制炭漿式水輪机模型(全苏水 利技術与土壌改良科学研究所于 1946年作)

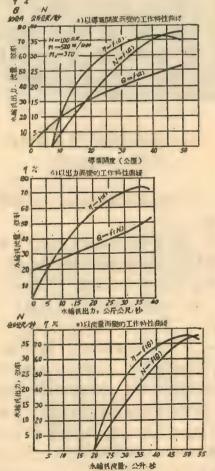


圖139 木制旋槳式水輪机模型的工作特性曲 綫(全苏水利技術与土壤改良科学研 究所作,即圖138 照片上的模型)

深不应小于1公尺,因为在水輪机工作时,水庫內水位的下降幅度,有时可能相当大。

为了避免水头損失过大, 当槽內水位正常时, 槽內流速一般采用 v=0.6~0.8 秒 公尺。

如此, 導水槽的寬度 6 可按下式算出:

$$b = -\frac{Q}{vh}$$

式中 Q---水輪机的設計流量。

導水槽壁在最高水位以上的超高应为 0.3 到 0.4 公尺。为了修理的时候導水槽可以放干,導水槽底最好有一点坡度(0.005~0.01)。

(2)水輪机室

理論与經驗都証明,为了使導向水輪机动輪的水流尽量减少它的水能損失,并为了避免發生漩渦,水輪机室的形狀最好是蝸壳形的。經驗証明,甚至僅將水輪机在矩形水輪机室內从它的縱向对称軸綫向右(因一般水輪都是沿順时針方向旋轉)移动机

室寬度的 10%, 也可立即使水輪机的效率抬高。 反之,若將水輪机布置在水輪机室的中心,則在導水时將發生过多的水头損失。我們要除去这种額外的損失,并不会引起結構的复雜化,实际上也不会使电站的建設費用加多。当使用矩形水輪机室时,甚至当水輪机頂盖沒入水內相当深的时候,也常常發現有漩渦,使空气被吸到水輪机里去,因而降低了它的效率。

水輪机室的入口断面寬度 b_0 (見圖 140 6 与 B) 由允許流速确定。 該允許流速 v_k 在正常 壅水位时 建議在下列范圍內洗用:

$$v_k = (0.5 \sim 0.7) \sqrt{H} \quad \dots (92)$$

水輪机室進水断面的面積,可按下式計算:

$$\omega_{\mathbf{k}} = b_{\mathbf{0}} h_{\mathbf{0}} = \frac{Q}{v_{\mathbf{k}}}$$

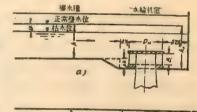
式中 4。——在正常壅水位之下的水輪机室內的水

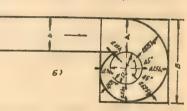


圖141 木制蝸狀室墻壁構造的平面圖

1一蝸狀室的板壁;

2一矩形水輪机室的不透水板壁。





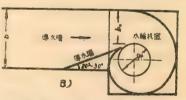


圖140 开敞式水輪机的蝸狀室 DH一導水裝置的外徑

水深 h。(圖 140 a) 应以能保証水輪机的導水 裝置在上游水位最低时至少沒入 0.5 公尺为度。使 用蝸壳形水輪机室时,这样大的沒入深度能保証不 發生漩渦,并不会吸入空气。当座环在水輪机室底 以上的高度为 0.2 公尺及導水板高度为 B,时,水 輪机室內水深 h。的数值应为:

 $h_0 \geqslant B_1 + \Delta H + 0.70 \cdots (93)$

式中 AH——最低水位与正常壅水位的差。

· 求出水深 h。以后,可立即算出入口断面寬度 h。 b。值最好与 b 值相近(圖 140 6),以使水流由矩形導水槽平穩地進入蝸壳形水輪机室里去。

但常常是計算出的 b。要比 b 小。如此,要想使槽中的水流平穩地流入蝸壳,則需在水輪机室入口处加一道傾斜的導水牆(圖 140 B)。它的傾斜度越平緩越好。

水輪机室的牆壁应有一个准确的曲綫外形。蝸壳曲綫系由八点繪制成的,見圖 1406(在蝸壳曲綫的末端都根据進入導叶的水流情况,比照理論的坐标值加寬了一 些)。

釘制蝸壳时,先在矩形水輪机室的牆壁和地板上釘上几道曲綫样板,使之構成蝸 狀曲綫,然后在曲綫样板上再釘上一層立木板,这样就制成蝸壳了。蝸狀室的牆壁并 不要求密合与不漏水。只要蝸壳外面的矩形水輪机室不漏水就可以了。

水輪机室入口处,要作成光滑的斜面(見圖140a)。

(3)水輪机的动輪

动輪上需要确定的数据如下:

1.动輪直徑D; 2.輪轂直徑d或它对D的比值 $\frac{d}{D}=m$; 3.輪叶数目z; 4.輪叶剖面; 5.水輪机动輪的工作高度(即輪叶的高度) h_{Po}

动輪須按最优工作狀况(即最高效率)設計。如前所述,这种工作狀况应預先由水能計算來确定,計算結果应給出:水头H(公尺);流經水輪机的流量Q(秒公方);水輪机的出力N(馬力)。水輪机的轉数n,是根据把水輪机的能量傳遞給發电机的傳动条件來选定的。根据已知的N,n,H各值,來計算水輪机的比速n,值。

动輪直徑按下式計算:

$$D=4.5\sqrt[3]{Q}$$
 (ΔR)(94)

此处, Q 以秒公方計; n 以每分鐘轉数計。

輪轂直徑 a 采用下值:

当 $n_a=400$ 时,d=0.447D;当 $n_a=600$ 时,d=0.300D。

輪叶数目采用下值:

当 n = 400 时, z=4; 当 n = 400~600时, z=2。

木制旋槳式水輪机的輪叶形狀是用簡易的方法繪制的。輪叶具有以直綫为母綫的螺旋面(所謂直綫形母綫系指將它所在的圓柱面

展成平面后的情况)。

这样,設計輸叶剖面时,只須找出其中一条 母綫对水平綫的傾角,然后即可根据螺旋綫的关 系,求出其他一切尺寸。一般采用一个圓柱断面 作为計算断面,这个水平傾角就是为这个断面求 出來的。这个圓柱断面將动輪輪穀与座环內圓之 間的圓环面積分为兩个通过相等流量的面積相等 的部分(圖142)。因此,这个圓柱断面的直徑 Dc 为:

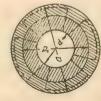


圖142 动輪与座环的橫断面。圓环面積 被分为兩个相等的面積(即不同 方向陰影綫所示的兩部分)

$$D_{c} = \sqrt{\frac{D^{2} + d^{2}}{2}} = \sqrt{\frac{1 + m^{2}}{2}} D = \mu D \dots (95)$$

由旋槳式水輪机的原理得知,在圓柱断面中的輪叶的剖面应該是曲綫形的(如圖143)。

我們用一条直的母綫來代替原來的曲綫剖面。为了求出該母綫的水平傾角,需要 先求出足以代表輪叶剖面的特征的基本数据,即輪叶剖面的平均進水角 β_1 。与出水角 β_2 。 計算时还要提出下述假定:

水流內各質点經过动輸的运动被認为是完全与水輸机 軸对称的,也就是認为水流完全是在各同心的圓柱面上流 动的,也就是說沒有輻向的分速度。

在圖 143 內, 画出了輪叶進水口与出水口的速度三角形, 其中所用的符号如下:

$$u_c = u_{1o} = u_{2c}$$
 — 圓周速度,对于定徑为 R_C 的 圓 柱断面为一常数;

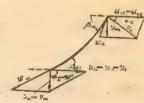


圖143 水流在輪叶進出口的



圖144 木制水輪机动輪的

为了避免因水流在尾水管內旋轉而造成水头損失,水輪机的角 α_2 。通常定为90°(即軸向泄水),因此

$$v_{2c} = v_m$$
, $v_{u2c} = 0$

由進水口速度三角形可得:

$$v_{\rm m}(\cot \alpha_{\rm 1c} + \cot \beta_{\rm 1c}) = u_{\rm c}$$

$$\boxtimes \overline{n} \qquad \cot \beta_{1c} = \frac{u_c - v_m \cot \alpha_{1c}}{v_m} = \frac{u_c - v_{u1c}}{v_m} \tag{96}$$

由出水口速度三角形可得:

$$\cot \beta_{2c} = \frac{u_c}{v_m} \dots (97)$$

因此,輸叶曲面在進水口处采用 β_{1c} 傾角,將不会發生水流对輸叶的冲击,在出水口处采用 β_{2c} 傾角时,泄入尾水管內的水流將是軸向的。顯然,若以一根直綫代替 β_{1c} 、 β_{2c} 所定的曲綫,則直綫的水平傾角 β_{c} ,將介乎 β_{1c} 及 β_{2c} 之間。由此可見,在以直綫母綫代替曲綫之后,水流在進水口处將發生某种程度的冲击,而泄水口处的水流 也將不是軸向的。所以在設計木制旋槳式水輪机时,采用 $\cot\beta_{c}$ 等于 $\cot\beta_{1c}$ 及 $\cot\beta_{2c}$

之和的算術平均值。即:

$$\cot \beta_{c} = \frac{u_{c} - 0.5v_{u1c}}{2} \qquad (98)$$

速度 и。可以通过与每分鐘轉数 и 的关系來表示:

$$u_{\rm c} = \frac{\pi D_{\rm c} n}{60} \tag{99}$$

速度 vuic 可由水輪机工作过程的方程式求得,其中vuzc=0,所以方程式可簡化为:

$$\eta H = \frac{u_{\rm c} \cdot v_{\rm ulc}}{q}$$

如將上式中的水头 H 以比速公式

$$n_s = \frac{3.65n\sqrt{\eta Q}}{H^{\frac{3}{4}}}$$

代替, uc 以公式(99)代替, 則 vuic 便可求得如下:

$$v_{\rm uic} = \frac{107 \eta^{\frac{4}{3}} g n^{\frac{1}{3}} Q^{\frac{2}{3}}}{D_{\rm c} n_{\rm c}^{\frac{4}{3}}} \dots (100)$$

速度 v_m 可由流量 Q 及圓环断面 ω (假定 $D=D_{BC}$) 來表示,但应將該 断 面 因 受輸叶及輪轂的拥塞而縮小的情况考慮在內 (圖 144),如此,則

$$\omega = \frac{\pi D^2}{4} (1 - m^2) (1 - k)$$

式中 k——为水流断面受輪叶及輪轂的拥塞系数。如此即可得出速度 vm 的公式

$$v_{\rm m} = \frac{Q}{\omega} = \frac{4Q}{\pi D^2 (1 - m^2)(1 - k)} = \frac{4Q}{\lambda \cdot \pi D^2}$$
(101)

式中 $\lambda = (1-m^2)(1-k)$ 。

將 u_c , v_{u1c} 及 v_m 的值代入公式(98),并代入 $D_c = \mu D = 4.5 \mu \sqrt[3]{\frac{Q}{n}}$, 經过簡化后得的。

$$\cot \beta_{c} = \lambda (3.74 \mu - \frac{1.860 \eta^{\frac{4}{3}}}{\mu n_{s}^{\frac{4}{3}}})$$
(102)

設計时,需要給定輪叶中边緣断面的傾角 β_D 。根据螺旋面的关系式,可由下式 求得傾角 β_D :

$$\cot \beta_{\rm D} = \frac{1}{\mu} \cot \beta_{\rm c} = \lambda \left(3.74 - \frac{1,860 \eta^{\frac{4}{3}}}{\mu^2 n_{\rm a}^{\frac{4}{3}}} \right) \dots (103)$$

对于四叶动輪,一般选用 m=0.447 ,而在一般的輪叶傾角下,系数 k 平均采用 0.18 ,因而

$$\lambda = (1-m^2)(1-k) = (1-0.447^2)(1-0.18) = 0.657$$

这个动輪的 μ 值为

$$\mu = \sqrt{\frac{1+m^2}{2}} = \sqrt{\frac{1+0.447^2}{2}} = 0.773$$

將已計算出的各个系数值代入公式(103),并采用效率 $\eta=0.75$,即得

$$\cot \beta_{\rm D} = 2.46 - \frac{1,270}{n_{\rm g}^{\frac{2}{3}}}$$

試驗研究的結果說明,四叶式动輪的 $\cot \beta_D$ 值应比上述計算值加大 10% 左右,因此, β_D 的最后計算公式应为

$$\cot \beta_{\rm D} = 2.71 - \frac{1,400}{n^{\frac{4}{3}}}$$
.....(104)

对于兩叶式动輪, 当和=0.3时, 各系数可取平均值如下:

$$k=0.07$$
, 千是 $\lambda=0.847$, $\mu=0.738$

而計算傾角 β_D 的公式如下:

$$\cot \beta_{\rm D} = 3.17 - \frac{1,795}{n_2^{\frac{5}{3}}}$$
....(105)

应当指出,上面所采用的計算輪叶断面傾角的方法,对于比速 $n_s \leq 400$ 的四叶式 n_s 在 500~600 以下的兩叶式水輪机,都能給出良好的結果。輪轂上輪 叶的傾角 β_d ,可按螺旋面由下式求得

$$\cot \beta_{\rm d} = m \cot \beta_{\rm D} \cdots (106)$$

水輪机动輪的工作高度 hp, 是按以下公式計算的:

对于四叶式动輪: 当 m=0.447 及 λ=0.657 时

$$h_{\rm p} = \frac{5,290 \, \text{D} \, \sin^2 \beta_{\rm D}}{n_{\rm p}^{\frac{4}{3}}} \qquad (107)$$

对于兩叶式动輪: 当 m=0.3 及 λ=0.847 时

$$h_{\rm p} = \frac{13,630D \cdot \sin^2 \beta_{\rm D}}{n^{\frac{4}{3}}}....(108)$$

动輪高度的最后尺寸,是根据每層旋槳拼塊厚度 t_a 的倍数确定的,所取的整数 应比計算值 h_p 稍大一些,但若整数的 t_a 比計算的 h_p 小 5 %以內时,也是可以允許的。

动輪的基本尺寸决定以后, 就可着手設計旋槳的样板了。

圖 129 所示是四叶式动輸的旋槳,圖 130 是兩叶式动輪的。

需要确定的旋槳尺寸如下:

- 1.制作旋槳的木板厚度 ta, 这个厚度一般規定为 3~5 公分。
- 2.輪叶边緣厚度 t_{π} ,这个厚度建議采用下述值:

当 D 小于 400 公厘时, tn=10 公厘;

当 D 为 400~800 公厘时, t = 15 公厘;

当 D 大于 800 公厘时, t=20 公厘。

3.輪叶末端水平面積寬 ab, 按下列公式計算:

$$ab = \frac{t_{\pi}}{\sin \beta_{\rm D}} \qquad (109)$$

4. 輪叶末端斜边的水平投影寬度 bc:

5. 輪叶与輪轂相連处斜边的水平投影寬度 ek:

$$ek = t_{A}cot\beta_{d} = t_{A}m_{cot}\beta_{D} = m \cdot bc$$
(111)

表 25

面積寬度 de o

根据輪叶的强度看來,輪叶与輪轂相連处的厚度 t_b 不应小于表 25 內所列的数值:

de 値可由厚度 th 求出:

动 輪 直 徑 D(公厘)	輪轂处輪叶厚度 ta(公風)
400以下	30~40
400~600	40~50
600及600以上	40~60

$$de = \frac{t_{\rm b}}{\sin\beta_{\rm d}} \qquad (112)$$

式中 β_d 一即按公式 $\cot \beta_d = m \cot \beta_D$ 求得的輸叶与輪轂相連处的傾角。

由公式(112)求得的 de 值,应該進行一次校核,即根据輪叶棱綫 ck、ud 与样板中心綫(亦即木料纖維的走向)的夾角 δ (見圖 129 与 130)來校核。这个 δ 角不許大于 10° 。

按圖 129 与 130 可以寫出下式:

$$ab+bc=de+ek+\frac{2(D-d)}{2}tan\delta$$

代入 tand=tan10°=0.175, 即得:

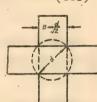
$$ab + bc = de + ek + 0.175(D - d)$$

由此可得:

$$de \geqslant ab + bc - ek - 0.175(D - d)$$
(113)

7.作旋槳的木料的寬度 B。

四叶式动輪輪叶所用木板的寬度,可先按輪轂直徑 a 与 ab+bc 求得二个数,可取其中較大的一个作为样板的木料寬度 B o 輪轂直徑 a 当將兩塊木板(样板)拼成十字时,即可得出。此时,



$$B \geqslant \frac{d}{\sqrt{2}}$$
 (見圖 145)(114)

对于兩叶式动輪,它使用的木板寬度按第一个条件說來应当是

而按第二个条件說來,与四叶式动輪輪叶寬度的算法相同,即

$$B \geqslant ab + bc$$
(117)

構成动輪的十字形輪叶拼塊的層数 21 可按下式計算

$$z_1 = \frac{h_p}{t_h} \qquad (118)$$

算出后, 將它化为偏大一些的整数。

泄水錐的長度应在(0.8~1.2) d 范圍以內。

动輪主軸的直徑,应按下式計算:

$$d_{b}=14.6\sqrt[3]{\frac{N}{n}} (\triangle \mathcal{D})$$
(119)

式中 N --- 水輪机出力(馬力); n --- 水輪机軸每分鐘轉数。

(4)導水裝置

遵水装置的基本参变数如下:

1. 導水裝置內徑 D_b, 亦即最优开度情况下導叶泄水端点所在的圓周直徑(見附錄 Ⅱ)。

- 2. 導水裝置外徑 DH, 亦即最优开度情况下導叶進水端点所在的圓周直徑。
- 3. 導水裝置高度 B, o
- 4. 遵叶数目 zo o
- 5.角度 α,即在最优开度情况下導叶中心綫与經过導叶泄水端点对導水裝置內徑 圓周所作的切綫間的夾角(附錄 II)。
 - 6. 遵叶的断面。

遵水裝置的內徑可以采用:

式中 D---动輪直徑(公厘)。

導水裝置的外徑建議按下列公式計算:

$$D_{\rm H}=1,000D\left(1+0.03\sqrt{\frac{n_s}{D}}\right)\left(\Delta\mathbb{H}\right)$$
....(121)

式中 D--动輪直徑(公尺)。

水輪机頂盖以及座环的直徑

導水裝置的高度 B_1 (見附錄 \mathbb{I})由 D 与 n_a 确定,如左表所列;導叶的数目 z_0 应采用右表各值。

±n _S =300₽	$B_1 = 0.30D$
≝ ⁿ s=400a †	B1=0.40D
当 ⁿ s=600时	$B_1 = 0.45D$

D(公厘)	Z 0
300~400	10
500~700	12
800~1,000	16
1,000以上	18

導叶軸綫与導水裝置內圓泄水端点切綫間的夾角 α 可按 下式 計算 (当 η =0.75 时):

$$tun\alpha = \frac{n_s^{\frac{4}{3}}}{9.250s}$$
(122)

式中 $\varepsilon = \frac{B_1}{D}$

導叶長度 / 按下式計算:

$$l = \frac{D_{\rm b}}{2} \left(\sqrt{\left(\frac{D_{\rm H}}{D_{\rm b}}\right)^2 + \sin^2 \alpha - 1 - \sin \alpha} \right) \cdots (123)$$

導叶的断面建議按圖 146 繪制。

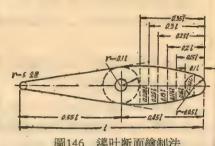
各導叶旋轉軸心应布置在如下直徑的圓周上:

$$D_{\rm A} = \sqrt{1.2l^2 + D_{\rm b}^2 + 2.2D_{\rm b}l \sin\alpha}$$
(124)

導叶軸心距其泄水端点(尖端)的間距为 0.551(圖 146)。

与附錄 I 中各种标准尺寸的木制水輪机相对 应的導水裝置的零件尺寸, 詳見附錄 II。

導水裝置轉动时的扭轉力很小,因为它的轉 軸軸心与水流压力中心很接近——这个扭力只要 一个人就能很容易地克服,故不必進行專門計算。



(5)吸出管(尾水管)

圓錐形吸出管的基本尺寸为(圖 147): 入口断面直徑 D_1 ; 出口断面直徑 D_2 ; 吸出管長 L; 擴散角 θ 。

吸出管入口断面的直徑由动輪直徑來确定:

式中 4—— 动輪輪叶末端与座环內壁間的允許間隙,一般采用 3~5 公厘。

吸出管出口断面直徑 D₂, 須根据按下式求出的出口允許 流速來确定:

$$v_{\text{Bbl}} x \leq (0.5 \sim 0.7) \sqrt{H}$$
(126)

从而

$$D_2 = 2\sqrt{\frac{Q}{\pi v_{\rm Bhix}}}$$

吸出管長由直徑 D_1 , D_2 及 θ 确定,計算公式如下 (圖 圖 147 吸出管示意 147):

$$L = \frac{D_2 - D_1}{2tun \frac{\theta}{2}}$$
 (127)

擴散角 θ 不应过大,否則水流即將脫离管壁,吸出管也將不能以全断面工作。 擴散角 θ 与 $\frac{L}{D_1}$ 比值有关,建議按表 26 的关系采取 θ 角的值。

表26

		2 .	4	10		
ć°	10~18	7~12	5~8	3~5		

为了确定 $\frac{L}{D_1}$ 的比值,首先应該确定吸出管長L,管長L的計算公式如下:

$L = H - h_0 + 0.30$ 公尺

H---当水电站下游水位最低时的总水头;

ho---水輪机室內的水深。

求得的吸出管的長度 L, 应能保証空气不会从下边進入吸出管里去。因此, 吸出管的出口, 至少应沒入最低尾水位下 0.3 公尺。

若上述由計算所得的吸出管長不能滿足这个要求时,則需要把吸出管加長。可是 实际上發生的現象正好与此相反,即按計算条件求得的吸出管是很長的,因而常必須 很深地沒入到尾水位以下去。

当水头 H=2.5~3.0 公尺或更小时,要按照表 26 的条件制造直的吸出管是特别困难的。在这种情况下,为了使吸出管的擴散角合乎标准,常不得不將它很深地浸入水下。这样就加大了水下挖方的数量,水下挖方数量往往大到無法施工的地步,因为在吸出管下面的泄水渠加固部分的底部,要求与吸出管出口相距(1.0~1.5) D, D为动輪直徑。因此在低水头水电站内应改用鋼板焊制的弯尾水管。

(6)泄水渠

泄水渠受水部分的断面应設計得使吸出管附近不發生水位壅高的現象。为此,应在吸出管下設一受水斗,它的底寬等于水輪机室的淨寬(即圖 1406 內 B 字所指示的尺寸),边坡应为 1:1~1:1分。当泄水渠很長时,可在受水斗以外逐漸將泄水渠縮小,縮至与導水渠相同的尺寸。泄水渠內的水深应以能保証渠內流速不大于从吸出管出來的流速为准,同时也不应超过渠道土壤的冲刷流速。

因为吸出管下面受水斗加固部分的底部常比渠道底部为低,所以在受水斗与泄水 渠連接的一段渠底上,要做出光滑的斜坡,坡度在1:3~1:4之間,这样就可避免相 当大的局部損失了。

(7)例 題

現在需要設計一个水电站,其中裝有一台木制旋槳式的水輪机,以及与發电机相 連接的傳动裝置,設計的数据如下。

設計水头(除去導水槽与泄水渠內的損失)H=3公尺;

上游水位漲落幅度 △H=0.2 公尺;

設計流量 Q=0.75 秒公方;

水輪机的最高效率采用 $\eta=0.75$ 。

〔解〕水輪机的出力为:

$$N=10QH=10\times0.75\times3.0=22.5$$
 馬力

采用四叶式动輪的最高比速 n。=400 作为設計水輪机时所用的比速:

$$n_{\rm s} = \frac{n\sqrt{N}}{H\sqrt[4]{N}} = \frac{n\sqrt{22.5}}{3\sqrt[4]{3}} = 400$$

由此可得,水輪机的轉数 n=333 轉/分鐘,在有必要設置皮帶傳动裝置时,这样大的轉速也是適当的。

導水槽 在設計条件下,采用導水槽內水深h=1.0公尺,允許流速v=0.8公尺/秒。

導水槽寬度
$$b = \frac{Q}{vh} = \frac{0.75}{0.8 \times 1} = 0.94$$
 公尺;

采用 b=1公尺。

水輪机幼輪 动輪直徑按公式(94)計算如下:

$$D=4.5\sqrt[3]{\frac{Q}{n}}=4.5\sqrt[3]{\frac{0.75}{333}}=0.59$$
 公尺

采用 D=600公厘。

采用輪轂直徑 d=mD=0.447×600=268 公厘。

輪叶傾角按公式(104)与(106)計算:

$$\cot \beta_{\rm D} = 2.71 - \frac{1,400}{n_{\rm B}^{\frac{3}{2}}} = 2.71 - \frac{1,400}{400^{\frac{1}{3}}} = 2.23$$

从而查得 β_D=24°10′;

$$\cot \beta_d = m \cot \beta_D = 0.447 \times 2.23 = 0.998$$

从而查得 $\beta_d = 45^\circ$ 。

动輪的工作高度由公式(107)計算如下:

$$h_{\rm p} = \frac{5,290 D \sin^2 \beta_{\rm D}}{n_{\rm p}^{\frac{4}{3}}} = \frac{5,290 \times 0.6 \times 0.168}{400^{\frac{4}{3}}} = 0.181$$
 公尺=181 公厘

采用由四層十字形輪叶拼塊叠成的动輪,每層厚 $t_a=45$ 公厘,因此 $h_p=45\times 4=180$ 公厘。

輸叶末端的厚度采用 $t_{II}=17.5$ 公厘,輸叶与輸轂相連处的厚度 采用 $t_{Ib}=48$ 公厘。

样板的尺寸求得如下:

$$ab = \frac{t_{a}}{\sin \beta_{D}} = \frac{17.5}{0.423} = 42.7 \approx 43$$
 公里
 $bc = t_{A} \cot \beta_{D} = 45 \times 2.23 = 100$ 公里
 $ek = m \cdot bc = 0.447 \times 100 \approx 45$ 公里
 $de = \frac{t_{b}}{\sin \beta_{A}} = \frac{48}{0.71} = 67$ 公里

按照公式(113)的条件校核 de 如下:

$$ab+bc-ek-0.175(D-d)=43+100-45-0.175\times(600-270)$$

=40公厘<67公厘

因而,仍以采用 de=67 公厘为佳。

輪叶所占的过水断面为:

$$4 \times \frac{ab+de}{2} \times \frac{D-d}{2} = (0.043+0.067) \times (0.60-0.27) = 0.0363$$
 平方公尺

整个圓环面積:

$$\omega = \frac{\pi D^2}{4} (1 - m^2) = \frac{3.14 \times 0.6^2}{4} \times (1 - 0.45^2) = 0.226 \, \text{平方公尺}$$

輪叶的拥塞系数 k 为

$$k = \frac{0.0363}{0.226} = 0.162$$

用所得的值來代替計算时所取的值 k=0.18 "見公式(104)上的說明"。

当 k=0.162 及所采取的 m=0.45 时, λ 值將为:

$$\lambda = (1-0.162) \times (1-0.45^2) = 0.667$$

而公式(104) 將改为以下的形式:

$$\cot \beta_{\rm D} = 2.75 - \frac{1,420}{n_{\rm B}^{\frac{4}{3}}}$$

当 n_s=400 时得 cotβ_D=2.27 及 β_D=24°40′以代替 24°10′。

这样的誤差是完全可以允許的, 所以可不变更原計算的木板寬度。

按旋槳輪轂的尺寸(公式114),求得輪叶木板寬度:

$$B = \frac{d}{\sqrt{2}} = \frac{270}{\sqrt{2}} = 190$$
 公厘

圖148 四叶式水輪机輪叶拼塊样板

輪叶末端的木板寬度(公式115):

$$B=ab+bc=43+100=143$$
 公厘

采用以上兩个 B 值中的較大值,即取 B=190 公厘,設計的样板如圖 148 所示。

泄水錐的長度采用:

在泄水錐頂面与最下一層的十字形輪叶拼塊之間,加入一个木圓盤。在最上一層十字形拼塊之上加放兩个木圓盤,然后与动輪其他部分用螺栓穿釘在一起。在上面的兩个木圓盤之上,再压上第三个木圓盤,以遮盖螺栓的螺絲帽,这个圓盤以木螺絲固定在动輪輪殼上。

水輪机主軸直徑按公式(119)計算:

所以采用 db=60 公厘。

導水装置 導水裝置的內徑按公式(120)計算:

它的外徑按公式(121)計算:

$$D_{\rm H}$$
=1,000 D (1+0.03 $\sqrt{\frac{n_s}{D}}$)=1,000×0.6×(1+0.03 $\sqrt{\frac{400}{0.6}}$)=1,060公面

水輪机頂盖直徑 DK:

$$D_{K}=1,060+40=1,100$$
 公厘

導水裝置高度 B1, 当 n2=400 时, 为

導叶数目采用 $z_0 = 12$, 導水板中心緩与導水裝置內圓周切緩的夾角 α , 按公式 (122) 計算:

$$tun\alpha = \frac{n_s^{\frac{4}{3}}}{9,250s} = \frac{400^{\frac{4}{3}}}{9,250 \times 0.4} = 0.795$$

 $\alpha = 38°30'$, $sin\alpha = 0.623$

導叶長度按公式(123)計算, 当 $\frac{D_{\rm H}}{D_{\rm b}} = \frac{1,060}{640} = 1.65$ 时:

$$l = \frac{D_{\rm b}}{2} \left(\sqrt{\left(\frac{D_{\rm H}}{D_{\rm b}}\right)^2 + \sin^2 \alpha - 1} - \sin \alpha \right) = \frac{640}{2} \left(\sqrt{1.65^2 + 0.623^2 - 1} - 0.623 \right)$$

$$= 270 \, \text{Cm}$$

各黨叶轉軸中心所在的圓周直徑按公式(124)計算:

$$D_{\pi} = \sqrt{1.2l^2 + D_{b}^2 + 2.2D_{b} \cdot l \cdot sin\alpha}$$

 $=\sqrt{1.2\times0.27^2+0.64^2+2.2\times0.64\times0.27\times0.623}=0.856$ 公尺=856 公厘 座环的高度 $h_p+50=180+50=230$ 公厘*。与圖 133 相似,座环嵌入地板内50公厘。

水輪机室 水輪机室進水口的流速按公式(92)計算:

$$v_k = 0.5\sqrt{H} = 0.5\sqrt{3} = 0.87$$
 公尺/秒

在給定的流量之下,水輪机室的進口断面为

$$\omega_k = -\frac{Q}{v_k} = \frac{0.75}{0.87} = 0.86$$
 平方公尺

水輪机室內的水深 ho, 須按導水裝置的淹沒条件 "公式(93)"來确定:

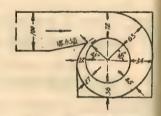


圖149 蜗壳形水輪机室

$$h_0 = B_1 + \Delta H + 0.7 = 0.24 + 0.2 + 0.7 = 1.14$$
 公尺

采用 $h_0=1.20$ 公尺,比計算值有一点富余。

水輪机室入口处斜坡的高度

$$\Delta h = h_0 - h = 1.20 - 1.00 = 0.20$$
 公尺

水輪机室的淮水口寬度

$$b_0 = \frac{\omega_k}{h_0} = \frac{0.86}{1.2} = 0.72 \, \text{GR}$$

由導水槽到水輪机室需要有一个小的斜坡。水輪机室的平面圖如圖 149 所示。 吸出管 采用直立圆錐式尾水管。

取座环与动輪輪叶外緣間的間隙 $\Delta = 3$ 公厘,得吸出管的進水口直徑为 $D_1 = D + 2\Delta = 600 + 2 \times 3 = 606$ 公厘 = 0.606 公尺

吸出管出口流速,按公式(126)計算:

$$v_{Bbix} = 0.6\sqrt{H} = 0.6\sqrt{3.0} = 1.04$$
 公尺/秒

吸出管出口断面計算如下:

$$\omega_2 = \frac{Q}{v_{\text{BMX}}} = \frac{0.75}{1.04} = 0.72$$
 平方公尺

吸出管出口的直徑 D_2 可求得为 D_2 = 0.96 公尺。

于是比值
$$\frac{L}{D_1} = \frac{2.1}{0.606} = 3.5$$

查表26, 当 $\frac{L}{D_1}$ =4.0 时,圓錐角的極限值为 θ =8°, 根据公式(127)計算,吸出管应有的長度如下:

$$L = \frac{D_2 - D_1}{2tan \frac{\theta}{2}} = \frac{0.96 - 0.606}{2tan 4^{\circ}} = 2.50 公尺$$

由水輸机室內的水面到吸出管進水口的水深,如將座环嵌入地板內的5公分計算 在內,則將等于: h₀+0.05=1.2+0.05=1.25公尺。

于是在尾水位以上的吸出管長度为

吸出管应沒入尾水位以下的深度为 L=2.5-1.75=0.75 公尺。吸出管下面的 受水斗底部应比吸出管出水口低 $1.2\,D=1.2\times0.6=0.72$ 公尺。

所以受水斗的总深度將近1.5公尺。

最好能把受水斗的总深度减少一些。如此則需要把吸出管縮短,也就是說,令吸 出管的泄水流速加大,使它的值比設計中采用的高一些。

支承部分与皮帶輪 支承帕承采用圓錐式鋼輥軸承。

把主軸支承在軸承上的圓环,它的高度采取等于 40 公厘,以三个螺釘固定 于 軸上,环上有鑽好的螺絲孔。

裝在水輪机頂盖上的導軸承, 采用夾布膠木的或橡木(槲木)的。

水輪机軸上的出力 N=22.5 馬力=16.6 瓩。

当傳动效率 $\eta_n=0.93$ 及發电机效率 $\eta_r=0.85$ 时,發电机的出力为;

$$N_r = N \cdot \eta_r \cdot \eta_n = 16.6 \times 0.85 \times 0.93 = 13.1$$
 瓩

發电机轉数 nr=1,000 轉/分;

皮帶輪直徑 $d_r=360$ 公厘;

皮帶輪寬度Br=200公厘。

水輪机皮帶輪直徑 dr 按下列公式計算:

$$d_{\rm T} = 1.02 \frac{n_{\rm F}}{n_{\rm T}} d_{\rm F} = \frac{1.02 \times 1,000}{333} \times 360 = 1,100 \, \text{G}$$

皮帶輪間距不应小于4.5公尺。

(陈乾元譯)

^{*}此式原文为 h_p +50=200+50=250 公厘,但 h_p 值与以前所計算的 180 公 厘 不 符, 疑有 誤, 乃改如上式——編注。

六、農村水电站的傳动設备

B.C.格伏斯捷夫等

水利部北京勘測設計院水电組按:根据我組在四川和福建兩省所調查的大部分小型水电站來看,以往所建的小型水电站对于傳动設备的設計是考慮得不够的,不是弄得厂房很大(傳动皮帶过長)就是皮帶过短,还有很多厂用齒輪傳动,很复雜而且效率不高。因此我組組織兩位同志譯出本篇,供小型水电站的設計和改進的参考。我們的意見是以平皮帶和三角皮帶傳动为最好。我國生產的平皮帶和三角皮帶的規格可参照輕工業部的產品样本。

I 概 説

在所有的農村水电站中,对于出力大于 120~130 瓩的机組的能量傳遞都采 用 直接傳动(即把水輪机軸直接与發电机軸联接起來)。但如果水輪机的轉速很高,那末虽然机組容量很小,水輪机也可以与發电机在同一根軸上工作。对于出力小于120~130 瓩的机組,假如它的轉速不够大,則从水輪机軸到發电机軸的能量傳遞就用皮帶傳动。这时,所有的橫軸水輪机为了傳遞能量到橫軸發电机的軸上都采用平皮帶傳动,而所有的立軸水輪机为了傳遞能量到立軸發电机的軸上則都用三角皮帶傳动。所有其他形式的傳动設备如:半交叉皮帶傳动、錐形齒輪傳动(它是先从水輪机的立軸傳到中間傳动橫軸上,然后再用皮帶傳到發电机軸上),以及减速齒輪等,或是由于傳动效率低,或是由于技術复雜和价錢昂貴而不予推荐。

平皮帶傳动

平皮帶的最大优点是簡單易做和工作非常可靠。当裝設恰当时,平皮帶傳动的效率为 0.95。这种傳动形式的缺点是發电机距水輪机相当远,因此加大了机器 房 的尺寸。

平皮帶傳动的各个部分的基本計算公式为:

$$n_{\mathrm{T}}d_{\mathrm{T}} = n_{\mathrm{T}}d_{\mathrm{T}} \qquad (1)$$

$$\stackrel{\mathbf{R}}{\approx} i = \frac{n_{\mathrm{T}}}{n_{\mathrm{T}}} = \frac{d_{\mathrm{T}}}{d_{\mathrm{T}}} \qquad (2)$$

式中: n_T — 水輪机的轉速 (轉/分);

a---水輪机皮帶輪(即主动皮帶輪)的直徑;

dr---發电机皮帶輪(即从动皮帶輪)的直徑;

i----傳动比数。

当計算水輪机到發电机的傳动时,通常是根据工厂大批生產的發电机的标准皮帶 輸的尺寸。

在發电机的皮帶輪为一定的尺寸时,水輪机皮帶輪的尺寸按照下式計算:

$$d_{\mathrm{T}} = \frac{1.02d_{\mathrm{T}}n_{\mathrm{T}}}{n_{\mathrm{T}}} \qquad \dots \tag{3}$$

式中的 1.02 为約計到皮帶的滑动而加上的系数。这样,皮帶輪的实际尺寸就常常比(1)式所算得的要稍許大一点。有些人常常会錯誤地用(1)式來計算主动皮帶輪的直徑。

皮帶的速度按下式計算:

$$v = \frac{\pi d_{\mathrm{T}} n_{\mathrm{T}}}{60} = \frac{\pi d_{\mathrm{T}} n_{\mathrm{T}}}{60} \, \, \triangle \mathcal{R} / \partial \mathcal{V} \, \cdots \cdots (4)$$

式中dr和dr都以公尺計。

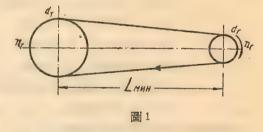
为了使皮帶傳动設备能很好地工作,皮帶应有足够大的速度(例如 20~25 公尺/秒);下層皮帶一般应作为主动部分,幷且为了使傳动工作進行得更好,兩皮帶輪中心的联綫应尽可能地接近水平。

平皮帶傳动的正常工作,在很大程度上隨較小的一个皮帶輪即發电机皮帶輪的皮帶包圍角而定。因为傳动比数增大則發电机皮帶輪的皮帶包圍角就减小,所以平皮帶的傳动比数不应大于4。为了保証較小直徑的皮帶輪的包圍角不致于过小,同样也不应减小發电机軸和水輪机軸的間距,这个間距用实际工作中得來的專門公式計算。在

这些公式中,最通用的一个公式(也是本文所推荐的公式)是按照皮帶輪的直徑來确定輪心間的最小距离 L_{MIH}(圖1)。这个公式如下:

$$L_{\text{MRH}} = 2(d_{\text{T}} + d_{\text{F}})$$
(5)

过大和过小的輪心間距,对于皮帶傳動都有不良的影响。最合適的輪心間距視



計算得出的皮帶寬度而定, 幷可采用表(1)中所列的数值。

表

皮帶寬(公分)	10	20	30	50	80
最合適的輸心間距L (公尺)	5.5	8.0	9.0	10.0	11.0

在实际工作中,为了减少水电站机器房的面積,采用的輸心間距常比表 1 中所列的小得多,而接近于按(5)式得出的最小值。

当选擇皮帶断面时,应注意到寬而薄的皮帶比寬而厚的皮帶要好,但皮帶的寬度

应符合發电机标准皮帶輸的寬度。在規定皮帶的厚度时, 应根据較小的皮帶輪的 直 徑。在表 2 中按照各种皮帶的耐久性列出皮帶的最大許可厚度 δ 与皮帶輪直徑 d 的比 植。在这个表中对应于 δ/d 的最大值列出了皮带每一平方公分截面着上的許可应力: 这些許可应力是在下列条件下根据試驗得來的: 皮幣的綫速度 v=10 公尺/秒,較小的 皮帶輪的包圍角 α=180°, 傳动設备在正常的負荷下工作而沒有震动和冲击。

北	0
衣	4

皮	帶	型	式	δ/α 的 最	大 値	許可应力 K₀(公斤/平方公分)
牛	皮帶		1 40		22	
橡	皮	皮	帶	1 40		20
棉	織	皮	帶	<u>1</u> 50		17
毛	織	皮	7115	30		13

如果值动皮带的使用条件与确定容許应力 K。时的条件不同,那末皮带的实际有 效应力 K 应按下式确定:

$$K = K_0 c f \varepsilon$$
(6)

式中 c---速度系数,与皮帶的綫速度有关:

当 v < 20 公尺/秒时, c=1.0;

当 v=20~25 公尺/秒时, c=0.95:

当 v=25~30 公尺/秒时, c=0.85。

f---系数,与較小的一个皮帶輪的皮帶包圍角有关:

当 $\alpha = 180^{\circ}$ 时,f = 1.00:

当 $\alpha = 150^{\circ}$ 时,f = 0.90:

当 $\alpha = 120^{\circ}$ 时, $f = 0.80_{\circ}$

ε——与傳动情况及農村水电站的情况有关的系数,它随負荷的均匀性而变化 度,这一厚度应按同一类型皮帶的标准尺寸修正为較小的一个标准厚度。 于0.8~0.9之間。

皮帶的必需長度按下式計算:

$$l = \pi \left(\frac{d_{\rm T}}{2} + \frac{d_{\rm F}}{2} \right) + 2L + l_{\rm CH}$$
 (7)

水电站机組的傳动皮帶可以采用牛皮的、橡皮的、棉織的和駱駝毛織的。但我們 不建議采用牛皮皮帶,因为牛皮很缺乏,而且它可以用其他材料的皮帶來代替。棉織皮 帶不宜用于潮湿的房間里,同时也不宜于在負荷常有变化的条件下工作,而在農村水 电站里, 負荷总是有变化的。用几層棉布以硫化橡膠膠合起來的橡皮皮帶使用得最普 遍,因为它制做容易,而且潮湿和温度变化对它的影响很小。

皮帶寬度(公厘)	層數	皮帶厚度(公厘)	皮帶寬度(公厘)	階數	皮帶厚度(公區)
	2	2.50	,	4	5.00
20、25、30和40	3	3.75	250 300	5	6.25
		, ,	2004 000	6 -	7.50
	3	3.75		7	8.75
50、60和70	4	5.00		5	6.75
	5	6.25		6	8.10
	3	3.75	350、400 和 450	7	9.45
an #11 100	4	5.00		8	10.80
80和100	5	6.25		5	6.75
	6	7.50		6	8.10
	4	5.00	500	7	9.45
125 , 150 , 175 , 200 , 225	5	6.25		8	10.80
	6	7.50		9	12.15

当已知發电机和水輪机的皮帶輪的直徑以及轉速时, 根据从水輪机軸傳到發电机 軸的能量 N 來洗定皮帶的方法如下:

- (a)按公式(4)确定皮帶的綫速度;
- (6)根据所采用的水輪机軸与發电机軸的間距和傳动比数,确定發电机皮帶輪 的皮膜包圍角。这个角度可以用繪制傳动圖解的方法求得。也可以用公式(11)來計算。
 - (B)根据表(2)和公式(6)确定所选定的皮帶的实际許可应力。
- (r)根据所傳遞的能量 $N(\mathbb{E})$ 和皮帶的綫速度 $v(\Omega \mathbb{R}/\mathbb{P})$,按下式确定 圓周力:

- (π) 确定皮帶的断面積: $\omega = \frac{P}{V}$ 不方公分。
- (e)根据發电机皮帶輸的直徑,利用表 2 中的資料來确定皮帶的最大許可厚
- (\mathbf{m})根据皮槽的断面積和洗定的厚度 δ 确定它的寬度 $b=\omega/\delta$ (Ω \mathcal{G}), 并修正 为該类型皮帶的标准尺寸。然后接發电机皮帶輪的寬度來檢查采用这种皮帶的可能性。
 - (3)根据公式(7)确定皮帶的必需長度。

式中: 1₀₁₁——用于縫合或膠合的皮帶長度,采用等于 0.4~0.75 公尺,視皮帶的寬 傳遞到 C13—4—8 型的發电机上; 水輪机的轉速为每分鐘 302 轉,發电机的轉速为每 分鐘 750 轉。所傳遞的最大能量 N 为 112.5 瓩; 發电机皮帶輸的直徑 $d_r = 71$ 公分, 寬度 br=40 公分。則水輪机皮帶輪的直徑为:

$$d_{\rm T} = \frac{10.2 d_{\rm T} n_{\rm T}}{n_{\rm T}} = 180$$
 公分

由此,傳遞比数 $i = \frac{n_{\Gamma}}{n_{T}} = 2.48$ 。

水輪机軸与發电机軸的間距为5.5公尺。

为选定皮带進行下列的計算:

(a)根据公式(4)計算皮帶的綫速度:

$$v = \frac{3.14 \times 0.71 \times 750}{60} = 27.8$$
 公尺/秒

- (6)用作圖法求得發电机皮帶輪的皮帶包圍角約为165°:
- (B)根据表(2)和公式(6),考慮到皮帶的綫速度、包圍角和工作条件, 皮帶的許可应力为:

K=20×0.85×0.90×0.85=13 公斤/平方公分

- (Γ) 傳动时的皮帶圓周力: $P = \frac{102 \times 112.5}{27.8} = 413$ 公斤;
- (I) 皮帶断面積: ω=413/13=31.8 平方公分:
- (e)根据表(2)确定皮帶的最大 厚度: $\delta = \frac{710}{48} = 17.7$ 公厘, 采用 $\delta = 9.45$ 公厘;
- (ж)根据选用的皮帶厚度确定皮帶的寬度: $b = \frac{31.8}{0.945} = 33.7$ 公分,采用 b = 35 的标准截面和長度。工厂里生產有七种标 公分。

因此,在給定的条件下应采用寬 350 公厘、厚 9.45 公厘 并具有 7層的橡皮皮帶 皮帶的長度: $l=3.14(\frac{0.71}{2}+\frac{1.8}{2})+2\times5.5+0.60=15.50$ 公尺。

三角皮帶傳动

三角皮帶傳动的特点是皮帶与皮帶輪能更好地結合,所以当傳动比数較大时它可 以保証較短的中心間距 L(圖2)。同时,

不論皮帶輪在什么位置它都能很好地工 作。因此, 廣泛地采用这种皮帶來將能量 从立軸水輪机傳遞到立軸發电机。在安裝 得合適的情况下, 三角皮帶的傳动效率約 为 0.96。 这种 傳动的缺点是皮帶的使用 时期比平皮帶傳动要短一些, 皮帶輪的价 錢也比較高。

三角皮帶傳动的皮帶輪的尺寸, 与平 皮帶傳动一样也根据發电机和水輪机的轉 速按公式(3)來确定。但由于三角皮帶 的滑动很小而可以忽略不計, 因此皮帶輪 直徑的公式变成如下的形式:

$$D_{\mathrm{T}} = \frac{d_{\mathrm{T}} n_{\mathrm{T}}}{n_{\mathrm{T}}} \dots (9)$$

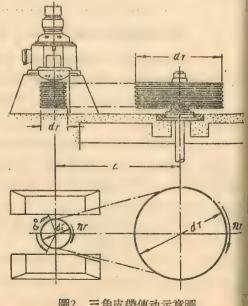


圖2 三角皮帶傳动示意圖

当計算从立軸水輪机軸到立軸發电机軸的傳动时, 应先計算較小的皮帶輪(即發 电机的皮带輪)的直徑,然后按它再來确定水輪机皮帶輪的直徑。如果皮帶在輪槽中的 位置正确, 并且包圍角不小于 180°, 則采用繞过輪子的皮帶的節圓綫上兩个徑向相对 占間的直綫距离作为三角皮帶的皮帶輪的計算直徑。

必須老慮到, 当减小皮帶輸的直徑时, 皮帶所傳遞的能量也將減少, 因而傳遞效 率北要降低;同时由于皮帶的弯曲度增大而將使它的使用时期縮短。

皮帶輪直徑 d 与皮帶厚度 h 之比,即 d/h (見圖 3),系表征較小皮帶輪的最小

允許直徑的数值。对于三角皮帶, 采用比 值 d/h≈27o

传动比数,即水輪机和發电机轉速的 比数,或者是水輪机和發电机的皮帶輪直 徑的比数, 在三角皮 帶傳动中可以达到

三角皮帶都是做成环形的, 它有多种 准的截面。按小型水电站的需要, 我們僅 采用其中最適合于所傳遞的能量和所选用

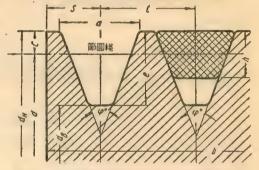


圖3 三角皮帶傳动設备中皮帶槽的断面 和皮帶的位置

的皮擤輪的 B、 「和 I 三种型式。此外,为了使三角皮帶傳动設备标准化,每种皮帶 只有四种長度。

皮帶的截面和長度的标准尺寸列于表(4)中。此外对于每一种皮帶截面,相应 干它每一个按內周量得的長度給出按節圓綫量得的計算長度,这一長度在計算皮帶輪 的間距时应用。

適用于農村水电站的三角皮带的型式(rOCT1284-45)

相应于各种內周長(公厘)的計算長度(公厘) 可傳遞的能量 皮帶橫截面 皮帶型式 α(公厘) h(公厘) φ° 3,500 4,500 6,300 8,000 (近似的)(瓩) 13.5 3,594 4,544 6,344 8,044 35以下 19.0 3,610 4,560 6,360 8,060 80以下 23.5 4,574 6,374 80以上 8,074

三角皮帶的皮帶輪的最小中心間距有时采用等于較大的一个皮帶輪 的 直徑,即 $L_{\text{MMH}} = d_{\text{Makeo}}$,中心間距愈小,單位时間內皮帶所發生的弯曲次数愈多,則其耐久性也 念差。因此必須避免过小的中心間距。三角皮帶傳动的皮帶輪的中心間距最大許可值

將(10)式和(5)式加以比較,可以看出在平皮帶傳动时認为最小的中心間距 成为三角皮帶傳动中的最大的中心間距。

虽然当包圍角为90°时,三角皮帶傳动設备还是可以工作得很可靠,然而較小的輪子的皮帶包圍角还是不应小于120°。包圍角按下式确定:

$$\alpha = 180^{\circ} - \frac{(d_{\rm T} - d_{\rm r})60^{\circ}}{L}$$
 (11)

皮帶的速度(按4式計算)不应超过25公尺/秒。根据 ЦНИИТМАШ 的实驗,整率最大的皮帶速度是10公尺/秒,而傳遞最大能量时的速度則为22公尺/秒。速度小于5公尺/秒是不合理的,因而是完全不能采用的。

一根三角皮帶所能傳遞的能量 N_0 (\mathbb{H}),随皮帶的綫速度而变,它的数值列于表 5中。

表 5

皮帶型式		在不同速度(秒公尺)下,一根皮帶所能傳遞的能量(近)											
	6	8	10	12	14	16	18	20	22	24			
В	2.3	3.1	3.8	4.4	4.9	5.4	5.9	6.2	6.4	6.5			
Г	4.8	6.3	7.8	8.6	10.3	11.2	12.2	12.8	13.2	13.4			
Д	7.1	8.2	11.3	13.2	14.9	16.2	17.6	18.5	19.3	19.3			

上表所列的能量值是在包圍角等于 180°、傳遞的負荷均勻而平穩的条件下确定的;如果包圍角小于 180°,則应加入改正系数 16,改正系数根据包圍角按表 6 确定。

支6

								- 1	
包圍角(度)	180	170	160	150	140	130	120	110	100
改正系数 k1	1.00	0.97	0.94	0.91	0.88	0.85	0.82	0.79	0.76

对于不均匀的負荷則加入改正系数 k_2 , 在農村水电站中, k_2 采用等于 0.9。 因此,实际上一根皮帶所能傳遞的能量按下式确定:

$$k_1 k_2 N_0 = 0.9 k_1 N_0$$
(12)

傳遞一定能量所需要的皮帶根数 2, 按下式計算:

$$z = \frac{N}{0.9k_1 N_0}$$
 (13)

式中 N 为所需傳遞的能量(瓩)。

皮帶輪的外徑 dH 和內徑 dB 按下式計算:

$$d_{II} = d + 2c$$
(14)

$$d_{\rm B} = d_{\rm H} - 2e^{-2e^{-2\pi i k_{\rm H}}}$$
 (15)

皮帶輪的寬度 b 按下式确定:

$$b = (z-1)t + 2s$$
 (16)

式中 c、c、t、s和 q 的数值(見圖 3),与皮帶的型式有关,可从表 7 中取得。

为了避免損伤輪子的外緣,很多工厂往往不得不增大 s 的尺寸,特別是当輪子較大时。

	尺	ग्रे	(公月	()		相应于各种皮帶輸直徑(公風)的9角(度)									
皮帶型式	C	в	t	8	200	250	315	400	500	630	710	800	1,000	1,250	1,600
В	7	22	27	18	34	36	38	40	40	40	40	40	40	40	40
Г	9	30	38	23	_	_	34	36	38	40	40	40	40	40	40
Д	12	36	44	26		_	_	_	34	34	36	38	40	40	40

皮帶的計算長度1(按它的節圓綫的長度計算)按下式确定:

$$l = 2L + 1.57(d_{T} + d_{\Gamma}) + \frac{(d_{T} - d_{\Gamma})^{2}}{4L}$$
 (17)

这样計算得的皮帶長度,应当变換成表 4 中与它接近的但略大于它的一个标准長度。

根据所选的皮帶長度1,皮帶輪的中心間距 L 按下式最后确定:

$$L = A + \sqrt{A^2 - B} \qquad (18)$$

式中 $A = \frac{l}{4} - 0.393(d_{\rm T} + d_{\rm F});$

$$B = 0.126(d_{\rm T} - d_{\rm T})^2$$

当水輪机和發电机皮帶輪的直徑、它們的轉速和傳遞的能量給定时,三角皮帶傳 动的計算可按下列步驟進行:

- (a)根据公式4确定皮帶的綫速度;
- (6)近似地确定中心間距,令它接近于但較大于水輪机皮帶輪的直徑;
- (B)根据 11 式計算較小直徑的皮帶輪的皮帶包圍角;
- (r)按所需傳遞的能量, 从表 4 中选定皮帶的型式;
- (д)接照表 5, 引用表 6 和公式 12 中的修正值,确定一根皮带上所能傳遞的能量;
- (e)根据公式 13 确定皮帶根数;
 - (ж)根据公式 17 确定皮帶的計算長度,然后按照表 4 修正成标准尺寸;
- (3)根据公式 18 确定皮帶輪的中心間距;
- ··· (и)根据公式 14、15、16 和表 7 确定水輪机和發电机皮帶輪的各个部分的尺寸。

例: 設計一个三角皮帶傳动設备。拟傳遞的能量等于 94.5 瓩, 發电机皮帶輪的直徑为 450 公厘, 水輪机皮帶輪的直徑为 1,400 公厘, 發电机的轉速为每分鐘 750 轉, 水輪机的轉速为每分鐘 240 轉。

按照計算的步驟進行下列的計算:

- (a)皮帶的綫速度: $v = \frac{3.14 \times 0.45 \times 750}{60} = 17.7 \, \text{公尺/秒};$
- (6)皮帶輸的中心間距初步采用: L=1.5 公尺 $>d_T$;
- (B) 發电机皮帶輪的皮帶包圍角等于: α=180°-(1.40-0.45)60°=142°;

- (r)根据所需傳遞的能量, 洗用 Г型皮幣:
- (д)确定每根皮帶所能傳遞的能量: 0.9×0.89×12=9.6 瓩;
- (e)确定皮帶的根数: $z=\frac{94.5}{9.6} \approx 10$;
- (ж)确定皮帶的計算長度: $l=2\times1.5+1.57(1.4+0.45)+\frac{(1.4-0.45)^2}{4\times1.5}$ = 6.05 公尺; 采用标准尺寸 6.36 公尺;
- (3)确定中心間距: $L=0.863+\sqrt{(0.863)^2-0.114}=1.66$ 公尺; 式中 $A=\frac{6.36}{4}-0.393(1.40-0.45)=0.863$; $B=0.126(1.4-0.45)^2=0.114$;
 - (и) 發电机皮帶輪的外徑: d_{г.н}=45+2×0.9=46.8 公分; 發电机皮帶輪的內徑: d_{г.в}=46.8-2×3=40.8 公分; 水輪机皮帶輪的外徑: d_{г.н}=140+2×0.9=141.8公分; 水輪机皮帶輪的內徑: d_{г.в}=141.8-2×3=135.8公分;

水輪机和發电机皮帶輪的寬度: b=(10-1)×3.8+2×2.3=38.8公分。 根据表7采用發电机皮帶輪皮帶槽的楔形角为36°,水輪机皮帶輪皮帶槽的楔形 角为40°。

Ⅱ 选擇傳动設备所用的諾模圖

选擇平皮帶和三角皮帶傳动設备时,建議采用圖 4 所示的諾模圖。为 了 便 于 使 用,傳动設备的諾模圖分成三角皮帶傳动的諾模圖 (a) 和平皮帶傳动的諾模圖 (6)。 这 兩 个 諾 模圖都划分成很多的平行四边形,每一个平行四边形相应于某一独立的机组,即一定型式的水輪机和發电机。

在选擇傳动設备时,利用會用以选擇水輪机与發电机的相同的坐标(即水輪机的軸出力和水头),找到相应于該机組的平行四边形,然后从圖上讀出傳动設备的序号和水輪机及發电机皮帶輪的尺寸。这样选定的傳动設备的全部技術数据都可以按序号从下面的表中查得。表中所列的全部平皮帶和三角皮帶的数据都是根据相应的 ГОСТ,以及苏联水力机械制造机关关于水輪机皮帶輪的标准資料和水輪發电机的工厂資料而确定的。

装备着 Φ300—ΓΟ 和 Φ300—ΓΦ型水輪机而軸出力不大于135瓩的水电站宜于采用 平皮帶傳动設备。当傳动比数在1:1.24 至1:3.92 的范圍內时,一切的任务用 17 組平 皮帶來解决。用作为計算基礎的發电机的皮帶輪,总共有四种直徑,即 36、45、63 和 71 公分。水輪机皮帶輪的直徑則有 80、105、125、140、150、160 和 180 公分等七种直徑。各种傳动設备的各部分的尺寸列于表 8 中。

表中所列的橡皮皮帶的尺寸,系按每一机組的最大出力而选定的,假如实际的机 組出力比在同一方塊中的机組的最大出力要小,則皮帶的截面可重新計算。

从表中取得的水輪机皮帶輪的所有尺寸,在定貨时必須預先說明。虽然發电机皮帶輪是按照工厂的圖紙选用,但是因为某些發电机可以采用几种尺寸的皮帶輪,所以 在定貨时也必須預先說明它的尺寸。

裝設 Φ300—BO 和 ПРК70—BO 型水輪机而軸出力不大于 146 瓩的水电站宜于 采

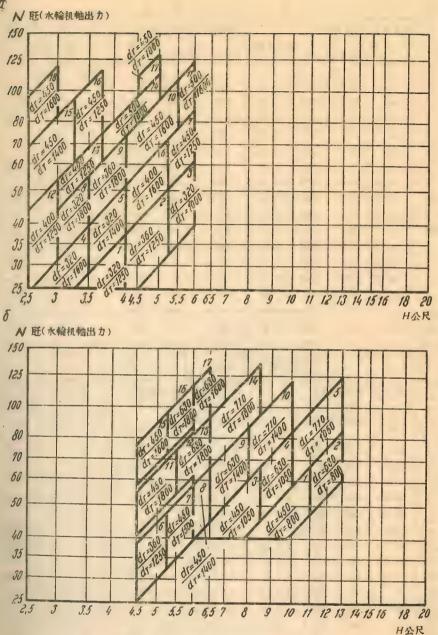


圖4 选擇傳动設备用的諾模圖

a一三角皮帶傳动設备;6一平皮帶傳动設备(分子为發电机皮帶輸直徑dr,分母为水輸机皮帶輸直徑dr)

用三角皮帶傳动設备。当傳动比数在 1:2.00 至 1:5.62 范圍內时, 总共有 18 組三角皮帶可以采用。可采用的發电机皮帶輪只有 5 种直徑,它們为 32、36、40、45 和 50 公分;水輪机皮帶輪的直徑为 100、125、140、160 和 180 公分。对于諾模圖所包括的水头与容量范圍內的傳动設备,采用「型和 II 型的二种皮帶。各种三角皮帶的各部分尺寸列入表 9 中。

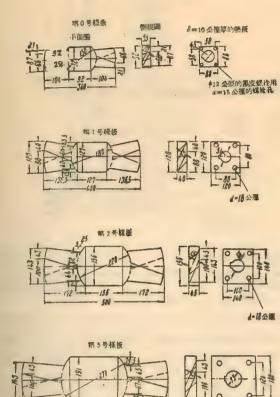
	最大傳遞		童轉數		皮帶輪直	徑(公厘)		皮帶		皮 皮 OCT101-	帶 -41)
序号	能量(缸)		發电机	傳动比數	水輪机	發电机	寬 度(公厘)	速度(秒公尺)	寬 度 (公厘)	厚度(公厘)	層數
1	67	574	1,000	1:1.74	450	800	350	23.5	300	7.50	6
2	861	603	750	1:1.24	630	800	350	24.8	- 300	8.75	7
3	65.5	436	1,000	1:2.29	450	1,050	350	23.5	300	7.50	6
4	83	460	, 750	1:1.63	600	1,050	350	24.8	300	8:75	ï
5	123	516	750	1:1.45	710	1,050	400	27.9	350	10.8	8
6	48.1	294	1,000	1:3.40	360	1,250	250	18.9	225	7.50	6
7	58.8	306	1,000	1:3.27	450	1,500	350	23.5	300	6.25	5
8	63.5	328	1,000	1:3.05	450	1,400	350	23.5	300	6.25	5
9	86.0	345	750	1:2.16	630	-1,400	350	24.8	300	8.75	7
10	121	388	750	1:1.93	710	1,400	400	27.9	350	10.8	8
11	74.5	255	1,000	1:3.92	450	1,800	350	23.5	300	7.50	6
12	84.6	268	750	1:2.80	- 630	1,800	350	24.8	300	8.75	7
13	90.5	268	750	1:2.80	630	1,800	350	24.8	300	8.75	7
14	135.5	302	750	1:2.48	710	1,300	400	27.9	350	10.8	8
15	98.8	215	750	1:3.49	450	1,600	350	17.7	350	10.8	8
16	120.5	215	600	1:2.79	630	1,800	450	19.8	400	10.8	8
17	129.5	240	600	1:2.50	630	1,600	450	19.8	400	10.8	8

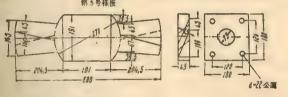
				三月	及引	净· 傳	动	段名	-		表	9	
順	最大傳遞	每分	遙輕速		皮帶	論直徑	皮帶走速	皮帶	皮帶	桜數	皮帶內	皮帶輪	
序号	能量(班)		發电机	傳动比數	發电机	水輪机	(秒公尺)	型式	按計算	按标准	周長度(公厘)	中心問題(公厘)	
1	37 -	1,000	256	1:3.91	320	1,250	16.8	Г	5	7	6,300	1,890	
2	50.6	1.000	288	1:3.48	360	1,250	18.9	r	6	7	6,300	1,860	П
3	61.6	1.000	320	1:3.13	320	1,000	15.8	Г	7	8	4.500	1,190	Ш
41	39.4	1,000	200	1:5.0	320	1,600	16.8	Г	5	7	8,000	2,440	3
5	52.8	1,000	228	1:4.38	320	1,400	16.8	Г	6	6	6,300	1,740	
6.	72.6	1,000	250	1:4.0	400	1,600	21:0	Γ	8	9	8,000	2,380	
7	88.5	750	270	1:2.78	450	1,250	17.7	Д	7	8	6,300	1-810	Ш
8:	55.7	1,000	178	1:5.62	320	1,800	16.8	Г	7	8	8,000	2,240	П
9	74.7	1,000	200	1:5.0	360	1,800	18.9	P	- 8	8	8,000	2,210	Ш
10	110	750	211	1:3.55	450	1,600	17.7	4	. 8	10	8,000	2,360	Ш
11	125	750	234	1:3.20	500	1,600	19.6	4	9	10	8,000	2,320	No.
12	53	1,000	320	1:3.13	400	1,250	21.0	Γ	6	. 7	6,300	1,840	Ш
13	74.2	1,000	320	1:3.13	400	1,250	21.0	Γ	. 8	9	6,300	1,840	
14	114	750	375	1:2.0	500	1,000	19.6	. Д	8	10	6,300	1,990	Ш
15	94.5	750	240	1:3.12	450	1,400	17.7	Г	10	10	6,300	1,660	
16	117.0	750	270	1:2.78	450	1,250	17.7	Д	9	10	6,300	1,810	
17	.146.5	750	337	.1:2.21	450	1,000	17.7	Д	10	10	6,300	2,030	
18	121.2	750	210	1:3.55	450	1,600	17.7	Л	9	10	8 - 000	2,360	

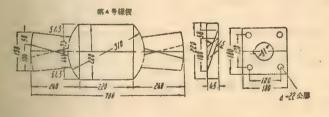
由上表顯然可見,用三角皮帶傳动的水輪机,总共用了12种标准皮帶輪,幷上 規定,在某种情况下,可留着一个或二个皮帶槽不用。

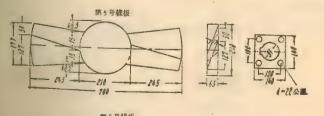
(唐仲南、鄭乃伯譯自"農村水电站的設备"63~75頁)

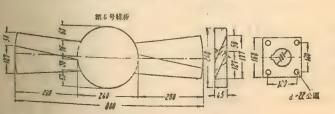
木制旋槳式水輪机动輪的标准样板











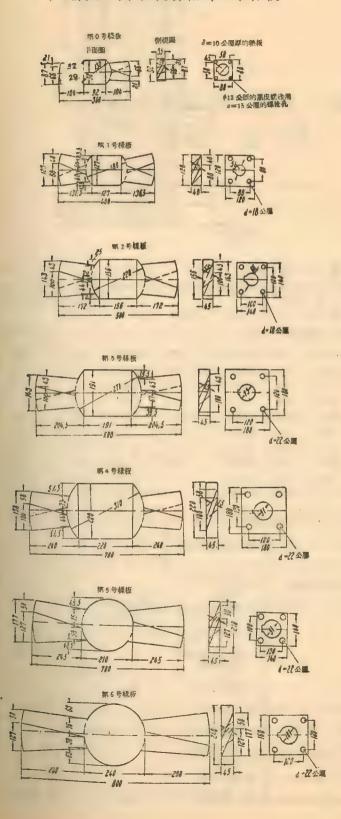
e	_				
	样	板	采用这种	样板的水	輸
	型	号	直徑 D (公厘)	比 速 ns	m
	4	0 n†	300	300	
	4	1 叶	400	400	
	4	2	500	400	
	4	3	600	400	
		4 n+	700	400	
		5 #†	700	600	
		6 叶	800	600	
		7 叶	1000	600	-
		8 叶	1200	600	(
		72.5.3.2.	4 -4 2 4	la 1. et al Advictor	

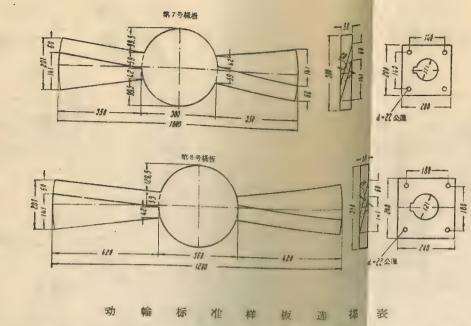
附注: 1. 在全苏水利技術与土

2. 旧表中所包括的水乡

3 由于極限水头加入了

木制旋槳式水輪机动輪的标准样板



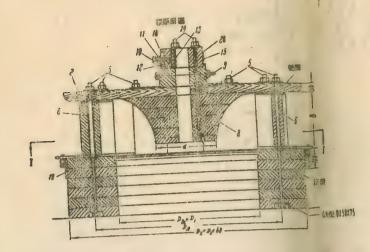


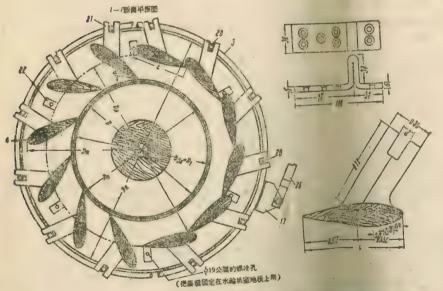
١	_		1				水輪机																		
	样	板	采用这种	样板的水	輪	机参數	設計出力					水		头	Н	, 公		尺					十字拼塊數	板厚	主軸
		_	直徑D	比 速	<u> </u>	ď	設計流量		1		1	;		,				1			1	1	(輪叶拱		直徑
	型	号	(公厘)	ns	m		主軸轉數	1.5	1.75	2.0	2.25	2.5	2.75	3.0	3.25	3.5	3.75	4.0	4.5	5.0	5.5	6.0	班 数)	(公厘)	(公厘)
	4	0 #†	300	300		0.447	N,馬力 Q,公升/秒 n,轉/分鐘	1.69 113 382	2.13 123 412	2.60 130 441	3.10 138 468	3.65 146 495	4.21 153 519	4.80 160 541	5.40 166 564	6.03 172 585	179	7.36 184 624	8.8 195 660	206	11.8 216 732	13.6 225 765	3	35	45
	4	1 u†	400	400		0.447	N Q n	3.66 244 348	4.62 264 376	5.64 282 402	6.75 299 426	7.90 315 450	9.06 330 471	10.4 345 492	11.7 359 512	13.0 372 532	386	15.9 398 567	19.1 423 602	22.4 445 636	25.9 466 665	29.4 488 695	3	40	50
	4	2 # 	500	400		0.447	N Q n	5.70 381 278	7.20 415 301	8.80 438 320	10.5 467 342	12.4 494 360	14.2 516 377	16.2 539 394	18.2 560 410	20.4 582 425	602	24.9 622 455	29.8 660 484	35.1 696 509	40.2 730 534	45.8 762 557	3	45	65
	4 1	3	600	400	(0.447	N Q n	8.25 548 232	10.4 592 250	12.7 633 268	15.1 671 284	17.7 709 300	20.4 743 314	23.3 776 328	29.2 807 312	29.4 839 354		35.8 896 379	42.7 950 402	50.0 1005 424	57.7 1050 444	66.0 1100 464	4	-45	70
	4 :	4	700	400	•	9.447	N Q n	11.0 747 198	13.9 808 215	17.3 864 230	20.6 916 244	24.1 966 257	27.8 1011 269	31.7 1658 282	35.8 1100 293	1140	44.3 1181 315	48.0 1220 325	57.0 1295 345	67.2 1370 346	77.2 1430 . 382	38.2 1496 398	4	45	90
	2 (700	600	6	300	N Q n	14.4 968 262	18.2 1047 280	22.4 1120 300	26.7 1190 320	31.2 1250 337	36.0 1315 354	41.0 1370 370	46.4 1430 382	51.7 1480 398	57.3 1533 414	63.3 1585 427	73.5 1685 452	88.3 1770 476	102 1860 500	116 1938 528	5	45	90
	2 1		800	600	C	300	N Q n	18.8 1265 228	23.8 1364 245	29.0 1460 262	34.8 1550 278	40.7 1610 293	47.0 1700 308	53.5 1770 322	1850 334	1930	2000	82.5 2060 370	98.6 2165 393	116.0 2310 415	133 2430 435	150 2530 455	5—6	45	100
	2 0		1060	600	0	300	N Q n	29.7 1980 181	37.5 2140 196	45.8 2285 209	54.7 2430 222	63.8 2560 234	73.8 2680 245	81.0 2900 256	2920 296	106.5 3025 277	117.3 3130 286	129.5 3230 296	155.0 3430 314	=	=		6	50	110
	8 2 m		1200	600	0	.300	N Q n	42.9 2860 152	54.0 3090 160	66.0 3300 175	78.7 3500 185	92.5 3690 196	107.1 3870 204	121.5 4050 215	137.6 4200 223	153 4380 233	E			· <u>-</u>	=	=	7	50	120

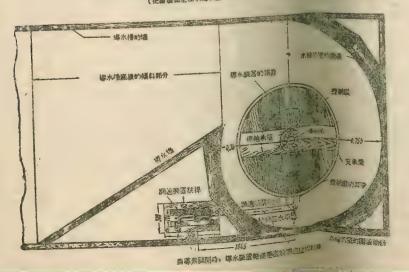
附注: 1.在全苏水利技術与土壤改良科学研究所(BHИИГиM)的标准設計中又举补了三种制度工程。1.2.7.7.28),以前的标准样板型号(181~6)仍維持原狀,未加变動。

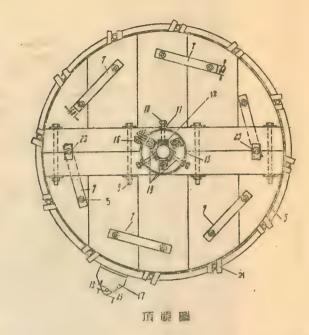
- 2. 旧表中所包括的水头范圍也加以擴大,本表中所包括的水头,自1.5至6.0公尺。
- 3 由于極限水头加大了,所以标准設計中各种型号的主輸值徑也加大了。

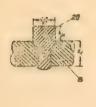
木制旋槳式水輪机的導水裝置

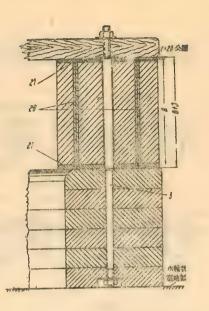








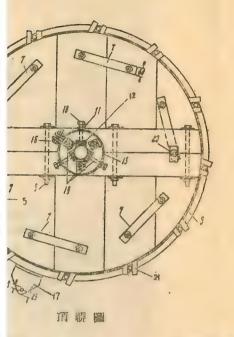




攜 造 简 化 的 導 水 裝 置 外 形 尺 寸

	水輪机	比 速	动輪直徑	吸出管進	輸嚴直徑	華 水 裝	薄水變	溥叶幽心	頂蓋及座	導水變	導叶長	- 31		*	導叶數	控制环直徑
	ランが出るで	16 20	->J +10 D-C (C	水口直徑	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	置內徑	置外徑	所在圓周 直徑 Da	东直徑	溫 高 度		α	tana	sina	_	n' et feet
	型号	ns	D,公厘		d,公里	Db, 公照	DH, 公理	公里	DK, 公惠	B1,公 原	1-公厘				Z _o	D's,公国
-		300	300	305	120	340	580	455	620	120	163	28°30′	0.540	0.477 .	10	630
	0	400	400	405	180	440	780	610	820	160	214	38°30′	0.795	0.823	- 10	830
	2	400	500	505	220	540	920	743	960	200	250	38°30″	: 0.795	0.623	12	970
	3	400	600	. 610	270	640	1070	862	1110	240	275	38°30″	0.795	0,623	12	1120
1	4	400	700	710	310	740	1200	.966	1240	280	288	38°30′	0.795	0.623	12	1250
	5	600	700	710	210	740	1310	1040	1350	315	340	45°00′	1.000	0.710	12	1360
	6	600	800	810	240	840	1450	1160	1490	360	364	45°00′	1.000	0.710	16	1500
Ì	• 7	600	1000	1010	300	1040	1700	1380	1740	450	400	45°00′	1.000	0.710	18	1750
	8	600	1200	1210	360	1240	2000	1680	2040	540	500	45°00′	1.000	0.710	18	2050
		1	1	1	1	1,										

						奇 ,		77	32					
16	零件名称	零件數量	材料	备 注	J4	零件名称	零件數量	材料	备 注	Эù	等件名称	零件數量	材料	备 注
1	座 环	1	木	由兩層單塊的圓弧形板電魯組成	10	導軸承調節 操 栓	3	鋼	5/8时,1=100公厘	20	联結控制环的 銷軸	E in	Nat a non heat	Annual Control of the
2	導水裝置頂盖	1	木	45 21.731/90	11	調節螺栓的鎖	3	鋼	5/813	21	導叶叉形違板	12	鋼(穀鋼」或鑄鋼)	- · i
	導水裝置控制		固鋼	0,1,2号水輪机圓鋼直	12	導軸承的軸瓦	3	夾布膠木		22	鉄 垫 板	6	鋼	and the Aller who cart put
3	环			徑19公軍; 3,4,5,6,7号 水輪机圓鋼直徑25公厘	13	調節螺栓頂板	3	鋼		23	穿过支承梁的 導叶轉軸	2	鋼	0,1,2号水輪机直徑5/ 时; 3,4,5,6,7号水輪和
4	導叶	12	木(株木)		14	調節螺栓固定	3	鋼					Atm	直徑3/4吋
5	導叶轉軸 (鏇制)	10	苏联 6 号鋼	(0,1,2号水輪机直徑5/8 时; 3,4,5,6,7号水輪机	15	媒母 夾 箍	1	帯鋼			導軸承外壳		鋼	-113 m.l.
_	(現所加リ)		-3 2kg	直徑3/4吋				-		25	導叶拉条	12	鋼	直徑長时~ 書吋
6	導叶軸套	12	鋼管	由徑3/4吋和 18吋制成	16	夾箍拉緊螺栓	-	鋼		26	調速裝置拉杆	1	鋼	鋼条 7 × 50
7	固定導叶軸的鉄板条	6	40×8帶 鋼		17	進接控制环与 拉杆的耳子	1	鍋爐鋼		27	導叶頂部的金 魔垫板	12		4公厘厚鋼板
8	 歌 心	1	木(像木)	由許多層木板沿高度釘在一起組成	18		3	鋼 条 (鍛造)	·		埋头螺栓	24		直徑8公厘
9	連接兩半塊支	4	鋼		19	固定 定 型 定 型 で で で で で で で で で で で で	3			泔	: 此例中導叶	及其	附件數量	匀為12





20 全国 20 全国

構造簡化的導水裝置外形尺寸

輪直徑		輪設直徑		導水裝	導叶輸心 所在開閉	頂蓋及座	導水裝	導叶長				導叶數	控制环直徑
,公風	水口直徑 Dbo 公厘	d,公厘	置內徑 Db,公厘	置外徑 DH,公理	直徑 Dan. 公 運	环直徑 DE,公馬	置高度 B1,公厘	1.公厘	α	tana	sinU	Zo	Dr,公厘
300	305	120	340	580	455	620	120	163	28°30′	0.540	0.477	10	630
400	405	180	440	780	610	820	160	214	38°30′	0.795	0.823	10	830
500	505	220	540	720	743	960	200	250	38°30′	0.795	0.623	12	970
600	610	270	640	1070	862	1110	240	275	38°30′	0.795	0.623	12	1120
700	710	310	740	1200	966	1240	280	288	38°30′	0.795	0.623	12	1250
700	710	210	740	1310	1040	1350	315	340	45°00′	1.000	0.710	12	1360
800	810	240	840	1450	1160	1490	360	364	45°00′	1.000	0.710	16	1500
1000	1010	300	1040	1700	1380	1740	450	400	45°00′	1.000	0.710	18	1750
1200	1210	360	1240	2000	1680	2040	540	500	45°00′	1.000	0.710	18	2050

零 件

				4		午	表					
学 +女社	材料	备 注	Né	零件名称	零件數量	材料	备 注	J\2	等件名称	零件數量	材料	备 注
1	木	由兩層單塊的圓弧形板 氫聲組成	10	導軸承調節線 栓	3	鋼	5/8时,1=100公厘	20	联結控制环的 銷軸	12		
1	木		11	調節螺栓的鎖母	3	¢ PA	5/804	21	導叶叉形連板	12	鋼(祭鋼」或鑄紅)	
1	固綱	0,1,2 号水 輪机圓鋼直 徑19公厘; 3,4,5,6,7号	12	導軸承的軸瓦	3	夾布膠木		22	跌 垫 板	6	鋼	
2	木(橡木)	水輪机圓鋼直徑25公厘	13	調節螺栓項板	3	鋼		23	穿过支承梁的 導叶轉軸	2	鋼	0,1,2号水輪机直徑5/8 时; 3,4,5,6,7号水輪机
		(0,1,2号水輪机直徑5/8	14	調節螺栓固定螺母	3	鋼					Aeros	直徑3/4吋
0	号鋼	人时; 3,4,5,6,7号水輪机 直徑3/4时	15	夾 箍	1	帶鋼	,		導軸承外壳		鋼	
2	鋼管	由徑3/4吋和8吋制成	16	夾箍拉緊螺栓	1	鋼		25	導叶拉条	12	鋼	直徑16时~8时
6	40×8帶 鋼			連接控制环与 拉杆的耳子	1	鍋爐鋼		26	調速裝置拉杆	1	鋼	鋼条 7 × 50
_		由許多層木板沿高度釘				網条		27	導叶頂部的金 屬垫板	12		4公庫厚鋼板
1	木(橡木)	在一起組成		控制环的支座	6	(鍛造)		28	埋头螺栓	24		直徑 8 公里
4	鋼		19	固定數心于頂盖的螺栓	3				: 此例中導叶		好你熟萄 草	
Miles sales								1 1 1	* Trillad L. Chr. 1	スメー	们开创里。	J /my L L

七、農村水电站的輸电綫—鋼導綫和 "兩綫—地"制

水利部北京勘測設計院水电組

I 鋼導綫

農村的用电戶一般都比較分散,因此輸电綫比較長,它的投資占水电站总投資的 比例很大(若以截面为 16 平方公厘的銅綫为例,每公里輸电綫僅銅綫本身的价格即 达 2,830 元)。此外目前我國銅的生產量赶不上需要,國家曾提出節約用銅的号召。

- (一)电压在1,000 伏以上的电網利用大地作为工作導綫,例如"兩綫——地" 關电網;
 - (二)电压在1,000 伏以上帶有單相支綫的三相电網(混合配电制);
 - (三)利用鋼鉄作为導体材料;
- (四)使用單体电柱(独木电杆——編者注)及針式碍子(有时还用于35仟伏 送电談路)。

鋼導綫有以下几个特点:

- (一)价格低,每公斤1.24~1.39元(銅綫每公斤6.3~8.0元)。
- (二)導电率低,对直流电的導电率約为銅綫的 1/7,对交流电的电阻抗随电流 密度加大而急增。根据苏联國定規范(FOCT 1668—46 与5800—51),單股鋼導綫的 技術數据如下:

幾乃	學機計 算直徑 (公厘)	每1000公 尺導綫重 (公斤)	每公里直流电阻(歐)	每公里 () 电阻抗的最 大值 2 () ()	編 注
Жф 3	3.0	53.5	19.52	28.6	
1643.5	3.5	75.5	14.30		
活 负 4	4.0	99.0	10.96	19.2	此綫号約相当于一般的8号鉛絲
Жф 5	5.0	154.0	7.04	14.8	此綫号約相当于一般的 6 号鉛絲
अंके <u>6</u>	6.0	222.0	4.88	13.0	此幾号約相当于一般的 4 号鉛絲

根据以上資料計算可得以下概念,即采用 380/220 伏四根 жΦ4(即 8 号鋼 綫) κω ₹ 輸电,若允許电压降落不超过 10%,則只能把 5.4 瓩的电能送 100 公尺远。

(三)鉄導綫的电阻与其化学成分(含碳量)及加工方法有很大关系。

一九五五年六月,水利部組織的各省水利部門的代表参观了遼寧省桓仁縣雅河口 电站以后,我們根据領導指示,即在雅河口电站做了鉄導綫的試驗,目的是为了檢查 目前桓仁縣存有的鉄導綫是否可作为高压电綫用。

試驗所用的鉄導綫是桓仁縣的8号旧电話綫(жФ4),由于導綫外緣無鉛層(身 鍍鉛鉄導綫),堆在露天日久,表面已生銹,凹凸不平,粗細不勻,化学成分与加工方法也不清楚。

試驗結果証明(見圖1曲綫):

- (二)交流电阻 R_w,电阻抗 Z 的測值很不規則,特別当負荷电流在 7.5 安以下電更为突出,其原因可能为輸电綫兩端讀数不是正在同时進行的,而水負荷的电阻值在負荷小时变化極为迅速,因此結果讀差很大,不过取其中电流为 11 安的一点与 苏联的資料相比,仍很相似,比較結果如下:

	每公里交流有效电阻Rw (歐)	每公里總阻抗 Z (歐)	附注
苏联試用值	18.5	19.2	見 "農村水电站" 中譯本269、270頁
此次試驗値	13.0	19.7	曲綫

(三)根据上述比較,可以得到一个初步結論,即目前虽然我國尚沒有專門为最 村制造的鋼導綫,已有的鋼導綫又缺乏技術資料,但仍然可以利用已有的鋼綫(或电 話綫)作輸电導綫用,在設計中选擇導綫时大致可按苏联的数据進行,其誤差范圍 計不会太大。

当然这种情况是暫时的,將來还是要由制造部門爭取供应粗細均勻、性能固定、 表面上鍍有鉛層(鍍鉛)的鋼導綫。

(四)使用鋼導綫时,要特別注意綫头的連接以及分支綫与干綫的連接。最好能使用电話綫接綫用的或鋼心鉛綫接綫用的接綫头,以免在接头处生銹以致導綫的电阻增加,并在接头处發生高温或断綫等事故。

Ⅱ 鋼導綫計算

(一)鋼導綫查圖計算的步驟如下:

1.用下式求出电網各段允許电压損失值:

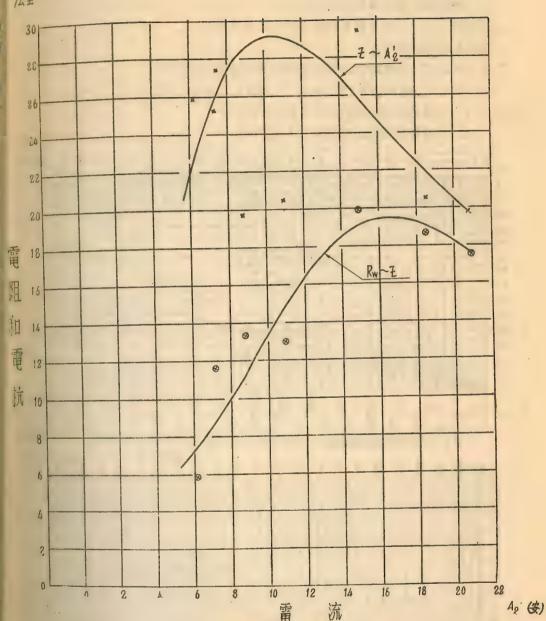


圖1 鉄導綫試驗成果圖

$$\Delta U_{1} = \Delta U_{\text{non}} \frac{M_{1}}{\sum M}$$

$$\Delta U_{2} = \Delta U_{\text{non}} \frac{M_{2}}{\sum M}$$

$$\Delta U_{n} = \Delta U_{\text{non}} \frac{M_{n}}{\sum M}$$
(1)

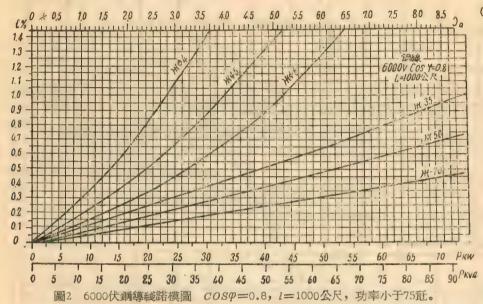
上式中 $M_1 = I_1 I_1$; $M_2 = I_2 I_2$; $M_n = I_n I_n O_n$

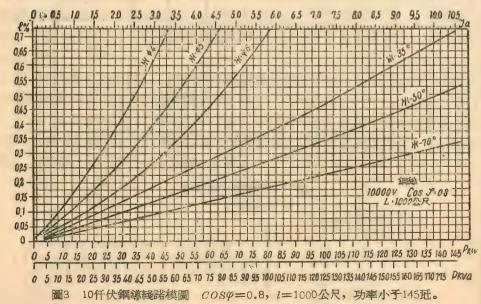
2.知道某段輸送容量后,接已知电压損失在下列諾模圖中查出導綫所需的截面。 (二)鋼導綫查表計算的步驟如下:

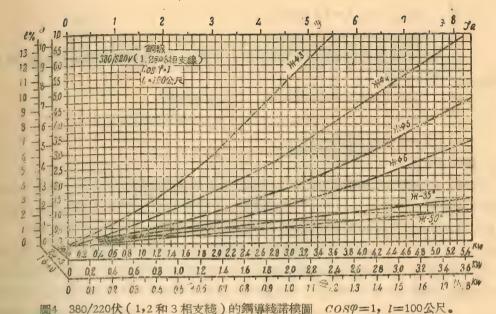
- 1.以公式(1)求出电網各段的允許电压損失值;
- 2. 选出某段導綫截面;
- 3. 用下式計算三相綫路的綫間电压損失是否在允許值以內

$$\Delta U = \sqrt{3} II \left(r_0 cos \varphi + \left(x'_0 + x''_0 \right) sin \varphi \right) \left(\frac{1}{12} \right)$$

上式中 ro——導綫电阻, 查附錄3(歐/公里);







ME SOON SECTION OF THE CALL OF

云。——導綫自鳳抗,查附錄4(欧/公里);

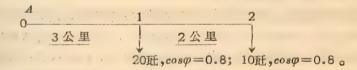
1---導綫長度(公里)。

如果計算所得的值大于允許值,則增大導綫截面,反之則减小截面, 并 重 新 計

(三)另外仍可以利用苏联農村电气化总局所編制的諾模圖(摘錄如圖2、3、

4)進行計算,該圖的使用方法可参考下例:

例:有一三相平衡的高压送电綫,導綫間的几何平均 距离 $D_{\rm op}=1,000$ 公 厘,導 後 截面相同,它的負荷与送电距离如下圖所示,电压为 6.0 仟伏,功率因数都为 0.8, $\Delta U_{\rm non}=6$ %,試求導綫截面。



(1)求各段的电流及負荷力矩:

$$I_{1-2} = \frac{10}{\sqrt{3 \times 6 \times 0.8}} = 1.2 \, \text{g} \qquad M_{1-2} = 1.2 \times 2 = 2.4$$

$$I_{A-1} = \frac{30}{\sqrt{3 \times 6 \times 0.8}} = 3.6 \, \text{g} \qquad M_{A-1} = 3.6 \times 3 = 10.8$$

(2)各段允許电压損失:

$$\Delta U_{A-1} = \Delta U_{AOH} \frac{M_{A-1}}{M_{A-1} + M_{1-2}} = 6 \times \frac{10.8}{13.2} = 4.9\%$$

(3)利用諾模圖計算电压損失:

則
$$\Delta U_{A-1} = 1.4 \times 3 = 4.2\%$$

 $\Delta U_{A-2} = 6 - 4.2 = 1.8\%$

1—2 段,也采用 жФ4 (高压綫不能小于 жФ4),查圖 2 知每公里电压 損失 $\Delta U_{01-2} = 0.36\%$

則 $\Delta U_{1-2} = 0.36 \times 2 = 0.72\%$,总电压損失如下: $\Delta U_{Aon} = \Delta U_{A-1} + \Delta U_{1-2} = 4.2 + 0.72 = 4.92\% < 6\%$

(4) 查表計算电压損失:

総段 4-1

 $I_{A-1}=3.6^{\circ}$, 查附錄 1,3,4得 $x_0'=0.389$ 欧/公里; $r_0=13.94$ 欧/公里; $x_0''=8.98$ 欧/公里

$$\Delta U_{A-1} = \sqrt{3} Il(r_0 cos \varphi + (x'_0 + x''_0) sin \varphi)$$

$$= \sqrt{3} \times 3.6 \times 3(13.94 \times 0.8 + (0.389 + 8.98) \times 0.6)$$

$$= 315 伏 (別 5.25\%)$$

総段 1−2

$$r_0 = 12$$
 欧/公里; $x'_0 = 0.389$ 欧/公里; $x''_0 = 2.05$ 欧/公里。
$$\Delta U_{1-2} = \sqrt{3} \times 1.2 \times 2(12 \times 0.8 + (0.389 + 2.05) \times 0.6)$$
 = 46 伏 (即 0.77%)

总电压損失为 $\Delta U_{Aon} = 5.25\% + 0.77\% = 6.02\% = 6\%$ 計算时要注意:

- 1. 查諾模圖計算的优点是方法簡單迅速,但在綫路負荷的功率因数与諾模圖所示的功率因数不同而有誤差;此外还需要有一套比較完整的諾模圖(如"農村水电站"—書 288—295 頁)。
 - 2. 查表計算較准确,但花的时間要多,所以以用此法校核第一法計算的結果較宜。
- 3.目前本國尙無鋼導機出產,暫以普通的鍍鋅鉄綫代替,所以在計算电压損失和 机械应力时要加以適当的修正。
- 4.輸电綫路电压在導綫截面合乎机械应力要求时,最好选用 10 仟伏,因 10 仟伏的电气設备与 6 仟伏的电气設备,价格差不多,而前者的導綫材料消耗或电能損失要比后者小 3 倍(但只能在保証供应变压比为 10/0.4/0.23 仟伏的变压器时,才可选用 10 仟伏)。
 - 5. 当二法計算的結果差別很大时,一般以查諾模圖法所得数值作適当修正决定。

Ⅲ "兩綫──地" 制輸电綫

(一)总则

在農村高压电力綫路中,为了减少導綫金屬的消耗,可以用大地作为一根導綫。 圖 5 为利用大地作为一根導綫的三相制的示意圖,这种所謂"兩綫——地"制(ДΠ3) 在苏联農村电網中很流行。

由圖 5 可以看出,"兩綫——地"制內,供电变压器的一相与大地联接(接地),



圖5 利用大地作为一根導綫的網絡示意圖

所有供电变压器的同一相也都要接地,这样,二个相的电流經过架空導綫,但第三相 的电流經过大地(通常在大地的極深处)送走。

采用"兩綫——地"制輸电时,導綫金屬的消耗量可减少 1/3,由于架空導綫数目的减少,可以加大电杆間的距离,使得电杆的总数减少,所以木材的耗量也可减少10~20%,絕緣子、弯鈎等的消耗要减少 1/3 还多,即 40~45%。 变电站設备(隔离开关、熔断器等)都由三極改为兩極,因此也有某些節省。最后,輸电綫路上的功率相失可减少 25~30%。

所述优点如此顯明,以至現在建議除去下面要述說的特殊情况以外,一切農村电網都应該采用"兩綫——地"制。

在苏联廣泛地利用大地作为導綫是 Π·C·奥萊希金斯基、A·Γ·薩哈林、Π·E·艾 宴、Ш·M·阿魯克尔等苏联电气技術人員進行了巨大的科学研究和試驗工作的結果。

中性点不接地的电網中,在正常情况下,每一導綫与大地間的电压等于相电压, 当其中一根導綫發生接地短路时,其余二根導綫的对地电压升高到相电压的√3倍, 也就是达前綫电压值,既然按現行規程,在發生單相接地短路时,电厂可以繼續工作 达爾小时,因此电厂的絕緣应以綫电压設計。

对"兩綫——地"制,單相接地是正常的情况,且架空二導綫对地的电压始終等 于綫电压。

由以上所述,顯然綫路及变电站設备等的絕緣不会發生破損,因为絕緣是以綫电压設計的。

旋轉电机、發电机和高压电动机的絕緣是例外情况,因为旋轉电机的絕緣不能經常承受綫电压。因此,如果高压發电机直接与架空綫連接(中間無变压器),則不能用"兩綫——地"制,如果有大型高压电动机在網絡上工作时,同样也不能采用"兩綫——地"制。但必須說明,上述二种情况在農村中很少見。

用大地作導綫的系統中可以有二种或二种以上的电压。例如同时可有 35 仟 伏 和 10 仟伏二种电压存在。

在混合配电制內,單相支路上也能利用大地作为一根導綫,在这种情况下,支路只架設一根導綫。

(二)电压损失計算

"兩綫——地"制的三相綫路中架空導綫上的电压損失,可根据普通公式計算如下:

$$\Delta U = \sqrt{3} Il(r_0 cos \varphi + x_0 sin \varphi)$$

式中 7。和 2。为 導綫的电阻与电抗, 單位为欧/公里。

接地相的电压損失換算成綫电压,可按类似公式計算:

$$\Delta U = \sqrt{3} Il(r_{\text{open}} cos \varphi + x_{\text{open}} sin \varphi) \qquad (1)$$

上式中:

$$r_{03\text{eM}} = \frac{1}{3}(r_0 + 2r_e)$$

r。为大地的有效电阻;可采用 r。=0.05 欧/公里;

$$x_{030M} = \frac{1}{3}(x_0 + 2x_e)$$

 x_{\circ} 为大地电抗,对于普通土壤 x_{\circ} = 0.36 ~ 0.50 欧/公里,可取其平均值为 x_{\circ} = 0.43 欧/公里

換算为綫电压的接地体上的电压損失,其值不大,可忽略不計。遇必須計算时, 則可按下式計算:

$$\Delta U_{383} = \sqrt{3} I_{383} = 1.16 I_{383} \cdots (2)$$

式中 Rsas 为接地电阻(欧);

1 为流过接地体的負荷电流(安)。

在極大多数的情况中,接地相的电压損失較架空兩相的电压損失为小,因此綫路 終端的电压彼此之間,將有一些不平衡,但当綫路允許电压損失在10%以下时,电 压不平衡程度不超过1~2%,因而是完全允許的。

所以"兩綫——地"制綫路的电压損失計算与不用"兩綫——地"制的普通綫路相同, 并且不需要計算接地相上的电压損失。

例題: 有一"兩綫——地"制綫路,綫路長 l=13 公里,电压 U=10 仟伏,輸送功率 S=260 仟伏安, $cos \varphi=0.8$,采用鋁導綫,鋁綫牌号为 A-25,試求电压損失。

查附錄1, 綫間距离 $D_{CP}=1,000$ 公厘, $x_0=0.377$ 欧/公里, 按附錄2, $r_0=1.27$ 欧/公里。

架空導綫的电压損失

$$U_{\text{BOSA}} = \frac{S}{U} (r_0 \cos \varphi + x_0 \sin \varphi) l$$

$$=\frac{260}{10}(1.27\cdot0.8+0.377\cdot0.6)13=435 \,\text{(f)}$$

 $\Delta U_{\text{BO3A}}\% = 4.35\%$

当 ro=0.05 欧/公里时,每公里大地導綫的有效电阻为:

$$r_{03\text{BM}} = \frac{1}{3} (r_0 + 2r_0) = \frac{1}{3} (1.27 + 2.0.05) = 0.456$$
 欧/公里

当 x。=0.43 欧/公里时,每公里大地導綫的电抗为:

接地相的电压損失, 按公式(1)为:

$$\Delta U_{\text{3eM}} = \frac{S}{U} (r_{\text{03eM}} cos \varphi + x_{\text{03eM}} sin \varphi) l$$

$$= \frac{260}{10} (0.456 \cdot 0.8 + 0.414 \cdot 0.6) 13 = 207 \text{ 伏, 或 2.07% o}$$

当接地电阻 R₈₈₃=4 欧时, 供电变电站接地体上电压損失按公式(2)为:

$$\Delta U_{383} = 1.16 I R_{383} = 1.16 \frac{S}{\sqrt{3} U} R_{383}$$
$$= 1.16 \frac{260}{\sqrt{3.10}} 4 = 69.6 \text{ }\% -0.7\%$$

大地導綫和接地体上的总电压損失是 2.07+0.7=2.77 %, 這个电压損失比架空 総上的电压損失(4.35%)小的很多,所以接地相电压損失几乎可以不進行計算。

为了变压器接地相的电气联接,"兩綫——地"制綫路中每个升压站和降压站都要考慮接地裝置。这个接地同时可用作 380/220 伏的低压網絡中心点接地与电气設备金屬外壳的保护接地,这种电气設备金屬外壳上正常时沒有电压,但可能因絕緣損坏而出現电压。因此,工作接地体与保护接地体可不分別安裝。

接地电阻应該使接地体对地电压無論在正常情况下或者在發生接地短路情况下都不超过規定值。

正常情况下,規定接地体对地电压不应大于50伏,因此接地电阻不应大于

$$R_{388} = \frac{50}{I_{\text{Marko}}} \tag{3}$$

以故障情况的观点來看,可把所有的电網分成接地短路电流大的电網与接地短路 电流小的电網。

通常把二相接地短路电流超过500安的电網称做大接地电流电網,而把二相短路接递电流等于或小于500安的电網称做小接地电流电網。短路电流的計算方法在"發电厂与变电站"教程中有所講述。

許多情况下,可顯然看出短路接地电流小于 500 安,如此則可不作短路电流的計算。

供电給"兩綫——地"制農村电網的变电站,它的接地短路电流不超过 500 安的 变电站容量列在表 1 中。

接地短路电流小于500安的变电站容量

变电站容量(仟伏安)当电压(仟伏)为 6 10 35 粒 村 號 电 站 1,800° 3,200 10,000

在小接地电流的电網中,变电站容量为100仟伏安或100仟伏安以下的,它的接地

1,800

电阻不应超过10欧, 若容量超过100仟伏安, 接地电阻不超过4欧。

在大接地电流的电網中,接地电阻不应大于0.5 欧,它的值与变电站容量無关。 小接地电流电網的接地电阻值列于表 2 中,这个电阻可满足正常情况以及故障情况的要求。

小接地短路电流电網所需要的接地电阻

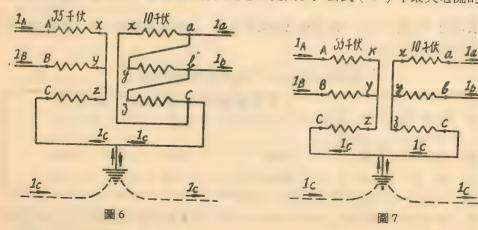
表 2

变电站編号	变电站容量(仟伏安)	接地电	阻(歐),当电压	(仟 伏)为
-		6	10	. 35
1	60	10.0	10.0	10.0
2	100	6.0	10.0	10.0
3	240	2.0	3.5	4.0
4	320	1.6	2.5	4.0
5	560	1.0	1.5	4.0
6	1,000	0.5	1.0	3.0
7	2,400		0.5	1.5
8	3,200			1.0
9	5,600			0.5

因为不用"兩綫——地"制的电網,变电站容量在100仟伏安或100仟伏安以下时,它的接地电阻也要小于10 欧,容量为100仟伏安以上的变电站,它的接地电阻也要小于4 欧,所以采用"兩綫——地"制时,接地体金屬的消耗量增加得很少。既然農村变电站的平均容量都在30~50仟伏安之間,所以都屬于小接地电流电網。

在大接地短路电流的电網中,采用"兩綫——地"制时,接地电阻值应小于 0.5 欧,这时接地体上大量的金屬消耗往往超过了减去一根架空綫所省的錢,在此时,使用"兩綫——地"制在經济上就不合算了。不过若僅是在靠近供电变电站的地方的短路电流大于 500 安,而在离变电站較远的地点小于 500 安,那末对离供电变电站較远处各变电站的接地电阻的要求可以適当地放宽。

具有一种或数种电压的"兩綫——地"制內,在一切情况下应將所有变压器的 є 相接地,此时,二种电压共用一接地体(圖6和7)。由于高压接地电流的方向与低压接地电流的方向相反,因此接地体內的总电流减少,公式(3)中最大电流的縮減



系数,对于变压比为35/10仟伏,Y—Y联結的变压器为0.72。如为 Y—4联結則为0.77。 变压比为10/6仟伏的变压器,对上述兩种电气联結相应的縮減系数各为0.41 和 0.59。

"兩綫——地"制的电網只能經过变压器才可与三相电網联結。

(四)接地的計算

"兩縷——地"制輸电綫路的接地裝置計算可根据各个地区的導电材料供应情况 决定,在有現存扁鉄、鑄鉄塊、鉄管的地方可以就利用这些材料,如在有廢炮彈殼的 地方也可以利用廢彈殼,換句話說,一切導电体都可利用,只要安裝以后能够达到接 地裝置的技術要求就行。

根据苏联电气設备安裝規程, "兩綫——地"制輸电綫路的接地裝置的技術要求 为:如果利用大地作为相綫、回路或中性綫使用,并作为綫路的正常运行方式而不是 偶然利用,則接地的对地电压在正常情况下不得超过50伏。

接地裝置的布置是根据各地区所选用接地体的形式并考慮当地的土壤电阻率而定的, 比較普遍的布置形式有如下表所列的几种:

接地裝置布置示意圖和算式表

	瓦尔思图和异式	, ,,,	
設計 圖样	接地类型	接地电阻(歐)	备注
	管型,管頂齐地面, l一管長, d一直徑(長度單位为公尺)	$R = \frac{\rho}{2\pi l} \ln \frac{4l}{d}$	l≥d
	b一管型,b一管項埋入地深度, 度, !一管長,d一直徑	$R = \frac{l}{2\pi l} \left(ln \frac{2l}{d} + \frac{1}{2} ln \frac{4b+l}{4h-l} \right)$	$l \geqslant d$ $\frac{4h}{l} > 2$
the state of the s	長型接地(条狀或管狀), h一埋入地深度, l一管長, b一闊,d一直徑		$l \geqslant \frac{b}{2}$ $\frac{l}{2h} \geqslant 2.5$
h l	环型接地(条狀或管狀), b一埋入地深度,l一長度, d一直徑	$R = \frac{\rho}{2\pi l} \ln \frac{2.6l^2}{bh}$	$\frac{l}{h} \geqslant \frac{b}{2}$ $h \geqslant \frac{l}{2\pi}$
m.mmmmm	放于地表面的圓盤型接地 (d一直徑)	$R = \frac{\rho}{2\pi d}$	

接地电阻 R 等于 50 伏电压与額定电流之比:

土壤电阻率户表

1	■ 种	类	土 壤	电 阻	率	ρ (歐——公分)
	Sec 11	~	湿度占土重量的	10~20%	变	动 范	(138.) (13) (13)
沙		土	7×10 ⁴		4×	<10 ⁴ ~7×10 ⁴	
夾	沙	土	3×10 ⁴		1.5	×104~4×104	
沙	質 粘	出	1×10 ⁴		0.4×	<10 ⁴ ~1.5×10 ⁴	
- FACE	壤	.+:	2×10^{4}		0.096	$\times 10^{4} \sim 5.3 \times 10^{4}$	
粘		±:	0.4×10 ⁴		0.08	×104~0.7×104	
河		水				10×10 ^{-L}	
海		水			0.02×	104~0.01×104	

設額定电流等于10 安,則接地电阻等于5 欧。由此可見,接地計算主要是計算接地电阻。接地电阻主要由接地体和接地綫的散流电阻組成,用上列公式計算所得的数值僅为接地体的电阻,应再計入与之幷联的接地綫的散流电阻即为接地裝置电阻。

为决定一年內接地电阻率的最大值,应將实測电阻率乘以該时期的季節系数, 季節系数列于下表。

接地电阻率的季節系数介。表

月份一	接地体裝置的深度(公尺)	Arth 1877 1. Arthur h
<i>y y</i>	ηc ≥ 1, 条狀, 电纜, h < 0.8 公尺	管型,水管h=0.8~3.5公尺
1	1.05	1.2
2	1.05	1.1
3	1.00	1.0
4	1.6	1.2
5	1,95	1.3
-6	2.0	1.55
T	2.2	1.75
8	1.55	1.55
9	1.6	1.70
10	1.55	1.5
11		1.35
12	1.65	1.35

假定無法測得接地电阻率,設計时可采用一般平均值($\rho_{cp}=1\times10^4$ 欧一公分) 做設計依据。

在做接地裝置計算时, 应注意的有关問題:

- 1.为了减少屏蔽系数或利用系数,应使管型接地体間的相互距离不小于2.5~3 公尺;应使条狀或綫狀接地体間的相互距离不小于1.5公尺。
- 2. "兩綫——地"制輸电綫路接地計算和其他接地計算基本相同,僅接地体的对地电压不同。

3. 在有自然接地体(深井鋼管等)的地方应利用自然接地体以節省接地体。

(五) "兩錢---地"制輸电綫路对电信和信号綫路的影响計算

1.名詞解釋

危險影响——电力綫路在电信和信号綫路中感应的电压和电流达到有損电信和信 号管理人員及使用人員的健康或生命危險以至損坏設备和誤动作者称为危險影响。

干擾影响——电力綫路在电信和信号綫路中感应的电压和电流达到有損通話質量 或不正确的音响者称为干擾影响。

接近——电力綫路和电信、信号綫路的相互位置接近到能使接近后的电信或信号 緣路中產生危險影响或干擾影响者称为接近。

危險影响和干擾影响的允許值

影响的性質	电力綫路工作方式	电信和信号緩路	九 許 値	备注
危險影响	接 地 短 路	一切电信和信号綫路 华自动鉄路闭塞裝置 一切电信和信号綫路	750伏 60伏 20千分,焦耳	
干擾影响	正. 常 狀 态 "	單綫电話 双綫电話 單綫快速电报 單綫普通电报	30仟分伏 10仟分伏 1仟分安 3仟分安	此值指三級电話綫,二級 为2.4(1.55),括号內值指 銅电話綫

2.接近距离和交叉距离

接近距离在电力线路和电信线路間的距离的变化不大于5%时称为平行接近,这种接近距离即取其平均距离。如果單綫电話綫路和"兩紅——地"制輸电綫路的距离大于3~4公里时,則不会產生干擾影响(当然不会有危險影响)。如果电信綫路和長度約10公里和額定电流小于100安的"兩綫——地"制輸电綫路平行接近距离大于500公尺,便不会產生危險影响。如果双綫电話綫路和長度10公里而額定电流小于100安的"兩綫——地"制輸电綫路的平均接近距离大于800公尺,則所產生的干擾影响是在允許范圍以內的。

在电力綫路和电信綫路間距变化很大、接近綫 設的兩端的接近間距相差較大者称斜接近。其等值 接近距离为几何平均接近距离。如右上圖所示,接近 距高值 $a=\sqrt{a_1\cdot a_2}$ 。

在电力綫路和电訊綫路交叉时,計算危險和干 緩影响用的交叉綫段的長度規定为电信綫路兩端与 电力綫路的简距为50公尺处的兩点間的綫段,如 有下圖所示。

电信機路 a=50公尺 电力機路

3. 危險影响計算

电磁危險影响計算:由于电力綫路接近电信綫路,在电信綫路上產生了咸应的縱电动势,它的电动势的大小可依照下列公式計算确定

$E = \sum_{i}^{n} 2\pi f M l_{p} I_{k} t \left(\mathcal{H} \right)$

式中 ƒ——周波;

M---50 周波时的互感系数,可以根据公式計算确定;

lp——接近綫段的長度(公里);

I₁——相接地短路电流(安), "兩綫——地"制輸电綫路可以假定为一株接地短路考慮;

t——接近綫段架空地綫对电磁影响的屏障系数,無架空地綫时t=1。

如($|K|\sqrt{a^2+(b-c)^2}$ <0.5),則式中 $|K|=\sqrt{4\pi\omega\sigma}$;a——接近距离(公分);b——电力綫路導綫与地面之間的平均高度(公分);c——电信綫路導綫与地面之間的平均高度(公分);c——中信綫路導綫与地面之間的平均高度(公分);c——大地導电率(絕对电磁單位)。

大地導电率

				地		質		和		氣		候	条		件	
地	層	F	年	降雨	量大	于5	00公	瓜	年降	雨量人	于50 (0公厘	地	下	咸	水
			絕对		变	化	范	圍	变	化	范	闡	变	化	范	
冲積土和														0-14,	~200	×10-1
粘		土	100×	10-14	200×1	0-14	~50>	<10~14	100×	10-14	~10×	10-14	300×1	0-14,	~100	× 10 ⁻¹
泥 質 石	灰	岩	50×1	10-14	100×1	0-14	~30>	< 10-14	20×	10-1	4~3×	10-14		-		
有孔隙的	石灰	岩	20×	10-14	30×1	0-14	~10>	<10-14	20×	10-1	²~3×	10~14	100×	10-14	~20	×10~1
有孔砂岩和	泥質頁	岩	10×1	10-14	30×	14-1	<u>4</u> ~3>	<10-14	20×	10-1	¹ ~3×	10-14				1
石 英		岩)	7											-	
結 晶 石	灰	岩。	7×1	0-14	10×	10-1	<u>4</u> ~1×	(10-14	}	1×1	10-14		٠.	-		
泥質砂岩	東	岩	1×1	0-14	3×10	-14_	-0.3×	10-14					30~	n-14	~ 103	< 10 ⁻¹⁴
花崗岩,頁岩	计,火成	岩	1×1	0-14				10-14			_		307		_	~ 10 ~

注:如已知年降雨量超过500公屋而地区地層相似于第一欄的情况,可采用第二欄內的導电率值。

將上述已知数值代入前式即可求出縱电能势。把計算值与危險影响允許值比較, 若小于或等于允許值即达到技術要求,可不再做其他措施的設計。

静电危險影响計算:在电信綫路沒有音响限制器且与电力綫路接近时就可能發生 音响冲击危險的电能。为了防止这种事情的發生,可用下列公式進行校核計算。

$$A = 4 \times 10^{-5} k_1^2 u_1^2 \frac{\left(\sum_{i=n+2}^{n} \frac{l_p}{n+2} \times \frac{bc}{a^2 + b^2 + c^2} \times pq\right)^2}{\sum_{i=n+2}^{n} \frac{l}{n+2}}$$
(千分焦耳)

式中

	3 Ф	íΦ	диз	опз
k _L	0.25	0.2	0.32	0.24

p=0.75, 在电力綫路無架空地綫时 p=1;

q=0.7,在电信綫路附近沒有大片樹林时 q=1;

uz---电力綫路綫电压(伏);

1--接近綫段內电信綫路的長度(公里);

1。——接近綫段的电力綫路的長度(公里);

a、b、c--与电磁危險影响計算同;

n---电信綫路導綫数。

4. "兩綫——地" 制輸电綫路对电信綫路的干燥影响計算

为防止电力綫路在电信綫路上的静电感应、电动势,干擾电信和信号綫路时,可 依下列公式計算确定电动势

$$u = k_1 u_e \frac{\sum_{i=1}^{n} \frac{l_p}{n+2} \times \frac{bc}{u^2 + b^2 + c^2}}{\sum_{i=1}^{n} \frac{l}{n+2}} pq \left(\frac{l}{l} \right)$$

式中 $k_1=0.32$,"一綫——地"制輸电綫路 $k_1=0.24$,其他符号的意义見靜电危險影响公式。

当电力綫路对單綫电話綫路引起电磁感应并出現干擾影响的电动势时,其电动势的大小可用下列公式計算

$$u_{\text{MO}} = 10^7 \frac{Z_a}{Z_e l + 2Z_a} \times F_i l \sum_{i=1}^{n} M_e I (千分伏)$$

式中 Za—— 电話机在 800 周波时的阻抗(欧);

Z。——單綫电信綫在800周波时的阻抗(欧/公里),可用下式計算

$$Z_e = R + jw(2ln \frac{2}{1.78|K|\rho} + 1) \times 10^{-4}$$
欧/公里

Fi——电流波的电話干擾因数,一般取 0.01;

1--接近綫段內通訊綫的長度(公里);

|K| $\sqrt{4\pi\omega\sigma}$

ρ---电訊綫路導綫半徑(公分);

M。——在800周波时,單綫电信綫路与电力綫路間的互獻系数。

当电力綫路对双綫电話綫路引起电磁感应幷出現干擾影响的电动势时, 其电动势 大小按下列公式計算

$$u_{\rm m} = \sqrt{u_{\rm m1}^2 + u_{\rm m2}^2}$$

式中 $u_{m1}=10^4 \frac{d}{a} F_i Il'_s$ (千分伏);

$$u_{m_2} = 5 \times 10^5 \eta F_i I \sum_{1}^{n} M_e l_p (千分伏)$$
。

式中 d——双綫电話綫導綫間距(公尺);

a--接近距离(公尺);

Fi——电流波的电話干擾因数;

I — "兩綫——地" 制輸电綫路的最大負荷电流(安);

15---电話綫路換位間的計算長度(公里);

 η ——双綫电話对雜音的敏感系数,为干擾电压 (u_b) 与該囘綫的縱电动势(E)之比(对橫担电話 η =0.008,对鈎瓶电話 η =0.015);

1。——接近綫段長度(公里)。

电力綫路对單綫电信綫路的靜电感应,該綫路的电报机的干擾电流可按下列公式計算

$$I_a = k_2 \times 10^{-3} u_e \sum_{i=n+2}^{n} \frac{l_p}{n+2} \times \frac{bc}{a^2 + b^2 + c^2} \times pq (\mp \beta \Xi)$$

式中 k_2 —"兩綫——地"制輸电綫路为 0.9, "一綫——地"制輸电綫路为 0.68。 电力綫路对双綫电信綫路的靜电感应,在双綫电話同路中干擾电动势可按下列公 式計算

$$u_s = \sqrt{u_{s_1}^2 + u_{s_2}^2}$$
 (千分伏)

式中 $u_{s1} = 90 \times 10^{-3} k_1 \eta Z_a F u_{e} \frac{l'_s}{n+2} \times \frac{abcd}{(a^2 + b^2 + c^2)^2}$ (千分伏)(橫担电話)

$$u_{a2} = 16 \times 10^{-3} k_2 Z_a F u_o \sum_{i=n+2}^{n} \frac{l_p}{n+2} \times \frac{bc}{a^2 + b^2 + c^2} \times pq$$
 (千分伏)

F——电压波的干擾因数 0.01。

其他符号的意义与前列的相同。

电力綫路对單綫电信綫路的电磁感应,在該綫路的电报机中的干擾电流按下列公式計算

$$I_{\text{ma}} = 3.14 \times 10^5 \frac{I}{2Z_6' + Zl} \sum_{i}^{n} M l_p (千分安)$$

式中 2---为每公里电报綫在 f=50 周波时的电阻抗

 Z_a' ——电报机在 f=50 周波时的阻抗(欧),其他符号的意义同前。

电力綫路与电信綫路交叉时,在电信綫路中的干擾电压和干擾电流同样產生危險 影响和干擾影响。因此,应進行計算,使干擾影响獲得明确的論証。其計算公式介紹 如下

(I) 电力綫路在电信綫路單綫电报机的干擾电流按下列公式計算

$$I_a'=2.8\times10^{-6}k_2u_0\frac{e}{(n+2)sin\phi}$$
 (千分安)

(Ⅱ)电力綫路对單綫电話綫路的感应的雜音电动势按下列公式計算

$$u_{50}' = 90 \times 10^{-6} k_2 Z_a F u_e \frac{c}{(n+2)sin\phi}$$
 (千分伏)

(Ⅲ)电力綫路对双綫电話綫路的感应的雜音电动势按下列公式計算

$$u_s' = \sqrt{u_{s1}'^2 + u_{s2}'^2}$$

式中
$$u'_{s1} = 45 \times 10^{-6} k_2 Z_a F u_o \frac{d \sin \psi}{(n+2) \sin \varphi}$$
 (千分伏)

$$u'_{s_2} = 90 \times 10^{-6} k_2 \eta Z_a F u_e \frac{c}{(n+2)sin\varphi} (\mp \% \%)$$

φ---电力綫路与电信綫路的交叉角度。

ψ---电話綫路導綫平面与水平面的傾斜角度。

其他各符号見前。

以上所述公式是介紹的簡單的式子,許多有关因素沒有詳細的分析和說明,希望 应用时注意基本条件,以免發生錯誤。

V 計算举例

已知数: 有关通信綫的数据(如長度,綫号,換位最大間距等)見附表;

大地導电率 $\sigma=0.5\times10^{-14}$ 絕对电磁單位(因無实測值,所以以东北地区最坏的計算);

發电机次瞬間电抗 X_d = 0.27(标 <u>小</u>值)(發电机 50 瓩 220 伏,50 周,600 轉/分);

升压变压器阻抗电压 u_k%=5.7(容量为 50 千伏安,三相 Y—Y,3300/220 伏/8.75/131.5安);

电話綫 800 周波时阻抗 Za=600 欧(銅, 鋁綫);

音响电报的全阻抗 Za=600 欧;

送电綫平均高度 b=7公尺:

通信幾平均高度 c = 6 公尺;

通信綫間距离 d =0.22 公尺及 0.4 公尺。

VI 計算过程

1. 短路电流 I_k 的計算: 因为短路电流甚小, 所以在計算危險影响时都以在升压 变压器高压出綫处發生三相短路所得的最大短路电流計算。

$$I_2 = \sqrt{2} P I_d^{"} = \sqrt{2} P \frac{I_H}{X_d^{"} + X_{TP}} P$$
 为冲击系数,当变压器容量<100 仟 伏安时, $P = 1$

- 2. 互國系数: 查規程中的附圖(見电業規程彙編第 231 及 385 頁)求得 50 周与800 周之互國系数如下頁表中所列。
 - 3. 危險影响: 國应縱电动势 $E=0.7\Sigma \omega M l_{P} \cdot I_{k}$ (伏)

乙綫 E=0.7×(573.4×10⁻³)×37.8=15.4伏<60伏(合格)

甲綫 E=0.7×(459.7×10⁻³)×37.8=12.3 伏<750 伏(合格)

1	數 bclp	
通接該常接近寬度 接近反应 & 最极影長 wm wmlp me	$m_{\theta}l_{p}I$ $\alpha^{2}b^{2}c^{2}$	
信 遊 送流 a1 a2 a a2 √a a2 l lp 10-3 10-8 字/公里	10-6 字-安 10-4公里	
名編 內安 公尺 公尺 104公尺2 公尺 公里 公里 欧 175 175 175 773 0.5 0.25 110 27.5 175	198 0.175 237.5 0.493	
A 4.545 600 270 16.2 402 0.38 0.19 150 21.6 490 0.0 7.41 156 0.2 0.1 216 21.6 9.35 650	100.6 1.74 5.13 18.1	
TI C 4.545 210 30 0.21 52 0.008 0.034 0.012 350 4.2 860 850 4.545 30 10 0.03 17.3 0.024 0.012 350 4.2 860 850	47 13.1	
F 4.545 10 30 0.03 52 0.068 0.034 275 9.33 490 0.27 52 0.2 0.1 216 21.6 490 250	0 222 1.74 0 340 0.572	
H 4.545 90 210 22.0 468 0.6 0.3 90 32.2 120 4.545 810 380 112.0 1,060 0.72 0.36 90 120 42	397 7.00	
	2520.0 50.55	
総 和 1 6 79 700 600 42 630 0.38 0.36 130 46 2 1 72 0.68 125 85 1	185 790 0.583 135 1410 0.965	
Z. b 6.29 600 900 49 1,000 2.32 2.30 105 242 110 135.0 150 1.54 1.23 110 135.0 179.2	150 291 0.638 300 227 1.650	
d 1.575 1,540 000 12.2 350 0.60 0.48 140 57.5 600 220 12.2 550 1.66 0.41 140 57.5	232 166 0.572 60 43 0.048 5.416	
# 1.75 3201,000 300 1,900 1.82 0.41 573.4 573.4	2879 5.410	i

音响冲击电能
$$A=4\times 10^{-5}k_1^2U_R^2$$
 $\sum_{n+2}^{n}\frac{bc}{a^2+b^2+c^2}pq$ (千分焦耳)

其中 $k_1 = 0.32$; p = q = 1

电話綫数目 n

ま
$$k_1 = 0.32$$
; $p = q = 1$
舌綫数目 n
乙綫 $n = 24$ $A = 4 \times 10^{-5} (0.32)^2 (3,300)^2$ $\frac{(\frac{1}{26})^2 (5.416 \times 10^{-4})^2}{26}$

=5.555×10-8<20千分焦耳(合格)

=5.555×10⁻⁸<20千分焦耳(合格)
=5.555×10⁻⁸<20千分焦耳(合格)
$$4=4\times10^{-6}(0.32)^2(3,300)^2$$
4.434($\frac{1}{4}$)²(50.55×10⁻⁴)²
=6,400×10⁻⁸<20千分焦耳(合格)

4.乙綫双綫电話綫內所生之雜音电动势 U_{sm}

綫电話綫內所生之雜音电动势
$$U_{sm}$$
, U_{sm} ,

附注: 1.計算中 $\frac{1}{a}$ 采用第 a 段的數值,因該段 $\frac{1}{a}$ 值最大, $2. l_s = \frac{129.05}{2} = \frac{l_s}{2}$, 129.05 为双綫电話中兩次換位間最大距离的公里數。 $U_{\rm m2} = 5 \times 10^6 \eta F_{\rm i} I \sum_{\rm mass}^{n} M_{\rm e} l_{\rm p}$

$$=5 \times 10^{5} \times 0.008 \times 0.01 \times 2,879 \times 10^{-6} \times 1 = 1.15 千分伏$$

$$U_{a1} = 90 \times 10^{-3} k_{1} Z_{a} F U_{1} \frac{l_{8}'}{n+2} \cdot \frac{abzd}{(a^{2}+b^{2}+c^{2})^{2}}$$

$$= 90 \times 10^{-3} \times 0.32 \times 1,000 \times 10^{-2} \times 3,300 \times \frac{129.05}{2(24+2)} \times \frac{350 \times 7 \times 6 \times 0.22}{(350^{2}+7^{2}+6^{2})^{2}} = 0.505 \times 10^{-3} 千分伏$$

附注, 采用 a=350, 即第 e 段, 因該段离通信綫最近, 静电影响最大。

$$U_{s2} = 16 \times 10^{-3} \times k_2 \times Z_a \eta F U_l \sum_{1}^{n} \frac{l_p}{n+2} \cdot \frac{bc}{a^2 + b^2 + c^2} pq$$

$$= 16 \times 10^{-3} \times 0.9 \times 10^3 \times 0.008 \times 10^{-2} \times 3,300 \times \frac{1}{24+2} \times (5.416 \times 10^{-3}) \times 1 \times 1 = 0.0791 \times 10^{-3}$$

$$= \sqrt{U_{21}^2 + U_{22}^2 + U_{31}^2 + U_{32}^2} = \sqrt{(13.8)^2 + (1.15)^2 + (0.505 \times 10^{-3})^2 + (0.0791 \times 10^{-3})^2} = 13.85 > 1.75 (不允許)$$

5. 甲綫(双綫电話)所生的雜音电动势 Usm

$$U_{\text{mi}} = 10^4 \frac{0.4}{17.3} \times 10^{-2} \times 4.545 \times \frac{8}{2} = 42$$
千分伏(采用 $\frac{7}{a} = \frac{4.545}{17.3}$,

即第E、F段,因該二段 $\frac{I}{u}$ 最大; $l_s=8$,因全綫未換位)

$$U_{m_2} = 5 \times 10^6 \times 0.008 \times 0.01 \times 2,520.5 \times 10^{-6} = 1$$
 千分伏 $U_{m_1} = 90 \times 10^{-3} \times 0.32 \times 1,000 \times 10^{-2} \times 3,300 \times$ $\times \frac{8}{2(2+2)} \cdot \frac{17.3 \times 7 \times 6 \times 0.4}{(17.3^2 + 7^2 + 6^2)^2} = 1.86$ 千分伏

$$U_{s2} = 16 \times 10^{-3} \times 0.9 \times 10^{3} \times (8 \times 10^{-3}) \times 10^{-2} \times 3,300$$
 $\frac{1}{2+2} \times (50.55 \times 10^{-4}) \times 1 \times 1 = 4.8 \times 10^{-3}$ 千分伏 $U_{sm} = \sqrt{U_{m1}^{2} + U_{m2}^{2} + U_{s1}^{2} + U_{s2}^{2}} = \sqrt{42^{4} + 1^{2} + 1.86^{4} + (4.8 \times 10^{-3})^{2}}$

=42>10 千分伏(不允許)

6.增加通信綫之換位后所生的雜音电动势 Usm 乙綫电話綫, 令 1。=12.9 公里

$$U_{\text{sm}} = \sqrt{\left(U_{\text{m}}, \frac{12.9}{129}\right)^2 + \left(U_{\text{m}2}\right)^2 + \left(U_{\text{s}1}, \frac{12.9}{129}\right)^2 + U_{\text{S}2}^2}$$

= 1.8 千分伏(略大于允許値 1.75)

· 85 ·

甲綫电話綫,令
$$l_s=1.5$$
 公里
$$U_{sm}=\sqrt{\left(U_{m1}\frac{1.5}{8.0}\right)^2+U_{m2}^2+\left(U_{s1}\frac{1.5}{8.0}\right)^2+U_{s2}^2}$$

$$=7.95$$
 千分伏<10(允許)

7.單綫快速电报

电报綫阻抗 Z=1.5 欧/公里(独股銅綫直徑 4.0 公厘,电阻 R=1.5 欧/公里, 电抗 X=0.32 欧/公里);

电磁干擾电流 I am

變电流
$$I_{am}$$

$$I_{am}=3.14\times10^{5} \frac{1}{2Z_{4}^{\prime}+Zl} I \sum_{1}^{n} M_{e}l_{p}rs (+ f) + f = 3.14\times10^{5} \frac{1}{2\times600+1.5\times400.82} (2,879\times10^{-6})\times1\times10^{-6}$$

$$=0.501 (+ f) + f = 3.14\times10^{5} \frac{1}{2\times600+1.5\times400.82} (2,879\times10^{-6})\times1\times10^{-6}$$

靜电干擾电流 I as

$$I_{as} = k_2 \times 10^{-3} \times u_1 \sum_{i=n+2}^{n} \frac{l_p}{n+2} \frac{bc}{a^2 + b^2 + c^2} pq$$

$$= 0.9 \times 10^{-3} \times 3,300 \times \frac{1}{24+2} (5.416 \times 10^{-4}) \times 1 \times 1$$

$$= 0.06 \times 10^{-3} (千分安)$$

总干擾电流 $I_a = \sqrt{I_{as}^2 + I_{am}^2} = \sqrt{0.501^2 + (0.06 \times 10^{-3})^2}$ =0.501<1千分安(允許)

8.單綫普通电报(音响电报)的干擾电流 I。 电报綫全長 1=190.547 公里;

架空綫路互感电抗的近似值,

附錄 1					1	. !	10	16
導縫直徑或截面	3.5	4	5	6	4	6		
(公厘) *導綫 間几何平							电	抗
均距离(公厘) 400 600 800	0.341 0.368 0.384 0.398	0.332 0.359 0.375 0.389	0.318 0.345 0.361 0.375	0.307 0.334 0.350 0.364 0.378	0.385 0.411 0.429	0.371 0.397 0.415 0.429 0.443	0.355 0.381 0.399 0.413 0.427	0.333 0.358 0.377 0.391 0.405 0.416
1000 1250 1500 2000 2500		0.403	0.389	0.389			0.438	0.435 0.449 0.460 0.470 0.478
3000 3500 4000 4500 5000								
5500 6000				- 3 然 石 相	間的距离的	乘積 dı-	, d2-3, d3-1	,开三次方,

*導綫間几何平均距离 dorp 即三導綫互相間的距离的乘積 d1-2, d2-3, d3-1, 开三灰方,

电报綫阻抗 Z=14 欧/公里(4.5 公厘Φ鉄綫)

 $I_{am} = 3.14 \times 10^5 \frac{1}{2 \times 600 + 14 \times 190.547} (2,879 \times 10^{-6}) \times 1 = 0.24$ 于分安 In=0.06×10⁻³ 千分安(与快速电报同)

总干擾电流 $I_0 = \sqrt{I_{ae}^2 + I_{am}^2} = \sqrt{(0.06 \times 10^{-3})^2 + (0.24)^2}$ =0.24<3千分安(允許)

5. 附錄

通信綫的数据,通信綫平均高度 c=6 公尺,平均間距 d=0.22 公尺(沿車 用綫 =0.4公尺)。

名称	導綫編号	通信緩全長1(即中繼站間公里數)		通信綫綫号	通信綫800周波 之阻抗 Za(Ω)	用 途	注
	1	129.05	1.215	мф4	600	双綫电話	M单4为4公厘直徑之銅線
	2	129.05	129.05	Жф4.5	1000	双綫电話	Жф4.5 为 4.5 公厘直徑 之鉄綫
甲	3 押	190.547	190.547	Жф4.5	1000	單綫电报	Ser-Novilland
	3 T	11.05	11.05	Жф4.5	1000	华自动閉塞綫	
	4	190.547	12.90	МФ4	600	双綫电話	5. 号位置空
	6	129.05	129.05	Жф4.5	1000	双綫电話	
	7	73.878	17.7	Жф4.5	1000	双綫电話	
	8	129.03	5.05	мф4	600	双綫电話	
	9	190.547	4.85	мф4	600	双綫电話	
	10	129.03	17.7	Жф4.5	1000	双綫电話	11号位置空
綫	12	190.547	8.73	мф2.9	700	双綫电話	
100	13	129.03	129.03	Аф4.0	600	双綫电話	A单4为4公厘直徑之鋁網
	16	400.82	1.12	МФ4.0	600	双綫电話帶載波	14、15号位置空
乙綫		8.0	8.0	Жф4	1000	双綫电話	

適用于銅綫、鉛綫和鋼綫

25	35	50	70	95	120	150	185	240	30			
(歐	/公里)	,	,		1			1				
(例/公主)												
0.319	0.308	0.297	0.283	0.274								
0.345	0.336	0.325	0.309	0.300	0.292	0.287	0.280		-			
0.363	0.352	0.341	0.327	0.318	0.310	0.305	0.298					
0.377	0.366	0.355	0.341	0.332	0.324	0.319	0.313	0.325	0.29			
0.391	0.380	0.369	0.355	0.346	0.338	0.333	0.327	0.319	0.3			
0.402	0.391	0.380	0.366	0.357	0.349	0.344	0.338	0.330	0.33			
0.421	0.410	0.398	0.385	0.376	0.368	0.363	0.357	0.349	0.34			
0.435	0.424	0.413	0.399	0.390	0.382	0.377	0.371	0.363	0.35			
0.446	0.435	0.423	0.410	0.401	0.393	0.388	0.382	0.374	0.36			
0.456	0.445	0.433	0.420	0.411	0.403	0.398	0.392	0.384	0.37			
0.464	0.453	0.441	0.428	0.419	0.411	0.406	0.400	0.392	0.38			
0.471	0.460	0.448	0.435	0.426	0.418	0.413	0.407	0.399	0.39			
	0.467	0.456	0.442	0.433	0.425	0.420	0.414	0.406	0.39			
		0.462	0.443	0.439	0.431	0.426	0.420	0.412	0.40			
		0.468	0.454	0.445	0.437	0.432	0.426	0.418	0.41			

意即dc.r.p=3/d1-2d2-3d3-1 — 譯注

附錄2 课銅綫、鋁綫和網心鋁綫的电阻值

附錄	2 裸 4	制 秋 。		, pr	号	
	導	緩		c . ··	ACY.	
标准	М	A 輸 激 源 度	鋁鋼鋼	導 温 度	鋁鋼鋼響	温 度 +20°
截	導 導 温 度	機 L20°	灣	緩 計 +20°	導導計算計算	时电阻
面	総 十20°	経算 时电阳	化生 维 截	算时电阻直	緩緩蔵面盆徑	不能大
平	経 算 时电阻 直	直工作士		徑不能大	股方公	于下值
方公	他徑不能大	股一个工工信	五 方公	公里(欧汉里	數	
座	公丁下胆	厘 (50) (5)	skir) je	四 (歐/公里)	
	数しいの					-
	4 1 2.2 4.65	- - -	- - - -			_
	3.06	- -	- - - -			
	6 1 2.1		_ - -			
	10 1 3.5 1.84		01			
	16 7 5.1 1.20	7 5.1 1.	.96		_ _ _	
	25 7 6.3 0.7	4 7 6.3 1	.27			
		7 7.5	0.91 6 3	4 8.3 0.9	1	
	35 7 7.5 0.5		0.63 6 7	7 9.9 0.0	63	
	50 7 9.0 0.	39 7 9.0	0.00		_ - -	
	60 12 10.4 0.	.32 - -	- - -		.45	
	70 19 10.6 0	.28 7 10.6	0.45 6	7 9 11.7 0	.43	
	10 19 10.5	2 12 4	0.33 28	7 18 13.9 0	1.33	
	95 19 12.4).20		7 22 15.3	0.27 30 7 2	27 15.6 0.27
	120 19 14.0	0.158 19 14.0	0.27 28		0.21 30 7	34 17.5 0.21
	150 19 15.8	0.123 19 15.8	0.21 28			43 19.6 0.17
		10071	0.17 28	7 34 19.1	0.17 30 7	
	185 37 17.5	0.103 19 17.4	28	7 43 21.5	0.131 30 7	56 22.4 0.131
	240 37 20.0	0.078	28		0.105 30 19	72 25.2 0.105
	300 37 22.2	0.062	28	7 56 24.4		93 29.3 0.078
			28	19 72 27.8	0.078 30 19	
	400 37 25.6	0.047				

附錄3

鋼導緩的电阻值(欧/公里)

电流	ž	岁 .	緩		牌		号	,
(装) 電車	.5 Жф4	Жф 5	₩ф 6	HC-25	nc-35	IIC-50	IIC-70	11C-95
0.5	11.5 11.8 12.3 12.5 13.4 14.3 15.5 16.5 17.3 18.0 18.1	7.9 8.35 9.5 10.8 12.3 13.8 15.0 15.4 15.2 14.6 13.6 12.7	7.2 7.7 8.85 10.1 10.7 11.1 11.3 11.4 11.5 11.3 11.0 10.7	5.25 5.26 5.27 5.28 5.30 5.32 5.35 5.37 5.40 5.45 5.50 6.70 6.97 7.10 7.10 7.02 6.92 6.85 6.70 6.60 6.50 6.40 6.32	3.66 3.66 3.66 3.67 3.69 3.70 3.71 3.73 3.75 3.77 3.80 4.02 4.40 4.89 5.21 5.36 5.35 5.30 5.25 5.13 4.78 4.78 4.78 4.71 4.60 4.47	2.75 2.75 2.75 2.75 2.75 2.75 2.75 2.75	1.70 1.83 1.88 1.93 2.07 2.21 2.27 2.29 2.33 2.38 2.38 2.38 2.19	1.55 1.55 1.55 1.55 1.55 1.55 1.55 1.55

附錄4. 網 導 幾 自 感 抗 (欧/公里)

	X T		如于	30% EJ	感	(DL/2	土 /		
电流		導		縫		牌	1	号	
(安)	Жф3.5	Жф.4	Жф 5	Жф 6	ПС-25	ПС-35	IIC-50	ПС-70	ПС-95
0.5	1.04	0.69							
1	2.27	1.54			0.54	0.33	0.23	0.16	0.08
1.5	4.24	2.82	2.13		0.55	0.34	0.23	0.16	0.08
2	6.45	4.38	3.58	3.95	0.55	0.35	0.24	0.17	0.08
3	9.6	7.9	6.45	5.53	0.56	0.36	0.25	0.17	0.08
4	11.9	9.7	8.1	7.2	0.59	0.37	0.25	0.18	0.08
5	14.1	11.5	9.7	8.4	063	0.40	0.26	0.18	0.08
6	16.3	12.5	11.2	9.15	0.67	0.42	0.27	0.19	0.08
7	16.5	13.2	12.3	9.55	0.70	0.45	0.27	0.19	0.08
8	16.7	14.2	13.3	9.85	0.77	0.48	0.28	0.20	0.08
9	16.9	14.3	13.1	9.9	0.84	0.51	0.29	0.20	0.08
10	17.1	14.3	12.4	10.3	0.93	0.55	0.30	0.21	0.08
15	18.3	13.3	11.4	10.0	1.33	0.75	0.35	0.23	0.08
20			10.5	9.7	1.63	1.04	0.42	0.25	0.09
25				9.2	1.91	1.32	0.49	0.27	0.09
30		Other Comp.			2.01	1.56	0.59	0.30	0.09
40	j				2.06	1.64	0.69	0.33	0.09
451	1			1	2.09	1.69	0.80	0.37	0.10
50	İ				2.08	1.71	0.91	0.41	0.11
60					2.07	1.72	1.00	0.45	0.11
70:				,	2.00	1.70	1.10	0.55	0.13
80		* *	- ' '		1.90	1.64	1.14	0.65	0.15
90					1.79	1.57	1.15	0.70	0.17
100				'	1.13	1.50	1.14	0.72	0.20
125					1.01	1.43	1.13	0.73 0.73	0.23
150				,		1.27	0.95	0.73	0.31
175				1	Township :	1.21	0.94	0.71	0.34
200							U. 74	0.71	0.35
-								0.09	-0,35

八、四川省小型水电厂調查报告

水利部北京勘測設計院水电組

我們这次到四川主要是調查已建成的小型水电厂的情况,收集資料,总結設計、 施工、运轉等方面的經驗。四川省水力資源丰富,小型水电厂的数量很多,但我們因 限于时間,只調查了18个縣的21所小型水力發电厂(見92~93頁附表),都是屬于 省工業廳系統的。現就这些小型水电厂的开發方式、水工建筑物、机电設备、經营管 理等方面作一綜合的叙述, 幷介紹一些比較好的經驗。

一、开發方式

这些小型水电厂的容量自5 瓩到 350 瓩,水头自1.5 公尺到50 公尺,流量自1.0 秒公方到 6.0 秒公方, 分布于平原与山地, 其开發方式大致可分为下列四种:

(1)灌溉渠道上的低水头引水 式电厂: 这种电厂大部分在成都平原 上, 水头为1.5~2.0公尺,流量1~4 秒公方,容量在50瓩以下,利用灌二 溉渠道的坡降与渠道上的溢水堰得到 水头。布置方式如圖 1 。

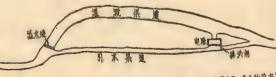
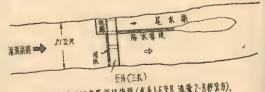


图 1。 地方國营薪繁水电厂抵挂梅暨图(水头1.5公尺,流量1.5~2.0 秒公方)

这类电厂的水头往往受附近農田的影响,若溢水堰將水位抬得太高了,就有淹沒 農田的危險; 而流量則受灌溉季節的影响, 尤其当电厂建在灌溉渠道的尾部时, 在灌 溉季節, 电厂水量就感不足, 这在选擇厂址时必須考慮。很多电厂發生灌溉与發电的 矛盾,是由于在建厂时对于灌溉用水量估計不足的緣故。

(2)灌溉渠道上的河床式低水 头电厂: 这种电厂不多, 主要当灌溉 渠道較大时, 在渠道上直接攔堤擋 水,取得水头。如温江电厂就是利用 現成的灌漑渠上的石拱桥的2孔桥洞 裝上閘板,作为泄洪閘,另1孔桥洞排

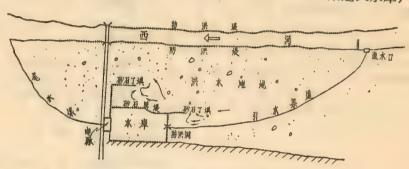


地方國營溫江电縣極級佈置(水头1.6至尺,流量2-8岁至方)。

泄尾水, 幷在下游將尾水出水与渠道主流隔开, 使下游水位降低, 取得水头,如圖2。 这种布置方式,主要应有足够的排洪寬度。为了得到水头,可将尾水渠挖深,上 游水位不能过分抬高, 以免淹没。

(3)自大河中引水的低水头电厂;这种电厂共調查了5个,大部分是利用原有 灌溉引水系統, 电厂是利用已建成的灌溉引水建筑物, 这种引水建筑物如渠道等往往 長达 10 多里或 20 里,而所得水头僅 5、6公尺,若僅僅为了發电是不經济的。現在 介紹崇慶縣西門水电厂的开發方式,我們認为是比較好的。

崇慶縣西門水电厂是利用西河的水和西河洪水灘地的坡降而建造的**,其樞紐布置** 如圖3。進水口离电厂4公里,一路上都是砂石灘地,在平时西河水走主流(圖3中 兩防洪堤間的河道),到洪水季節即經过灘地泄洪。由于电厂建在灘地上,故必須將 自西河引入的水貯藏起來,得到水头。在电厂前面建了一个人工水庫,由 砂石 圍 堤 而成,在引水渠道進入水庫处建有一防洪洞。在平时水自引水渠進入水庫,防洪洞是



柴廖森西门电题框握物量(被計水头4.0公尺,設計流量10秒公方)

开着的,当洪水來时,庫內水位与庫外水位同时增高,到某一高水位时,必須堵塞防 洪洞,以免庫內水位繼續升高时發生內外压力差过大(攤地上水不深)或庫內水向庫 外溢流(堤頂高程不同)的危險。如何防止洪水冲毁砂石堤,是最重要的問題。該电 厂采用了順水流方向建筑的砂石丁壩, 使水庫圍堤外面的水对圍堤無动力作用(或很 小),只是靜止压力,因为洪水水流一進入丁壩保护范圍內就平靜了,現在的任务只 是加强了壩头上的防冲能力。这样就將坡降較大的洪水灘地利用起來建造电厂,因为 就地取材(砂石),故造价低廉。它的特点是利用砂石丁壩避开洪水。

像西河一样的河流在我國各省中是很多的, 所以西門水电厂的开發方式是可以推 廣的。

(4)山区高水头引水式电厂:利用山区河流上游陡坡或瀑布而取得水头,一般 都是有壩引水, 幷形成一个小水庫(僅供日調節), 引水建筑物多为渠道, 在渠尾接 一前池与压力管道。这类电厂存在着两个問題: 1. 山区小河流量一年內变化很大, 冬 季枯水期常感流量不足,而增加壩高則由于所增蓄的水量不多,反而形成淹沒損失,

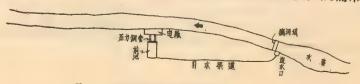


图 4 高水头引水式电站枢纽佈置面

項目乡	际水头乡	ki尔·流	242	可多				水	1	輪 		303	Mad Nila to	
	(公尺)		信息性	出力プ		1	近)	型	武	轉 速(轉/分	(公)	(浬)	制造厂	
电厂名称			1	15	2.3	-	15		加立式	260		425	成都) 机械工	川源 業社:
大邑王泗新民水电厂	2~3	0.9	9	-	-			- 大省	加大式	45		850		和
大邑安仁大邑中学附	15	0.	8	5		0			制元式	45		1800	自	制
崇慶西門电厂	2.0	5~	6	44	35	· · ·	44	עו	·桑式	1	-		自	制
崇慶电厂元通分厂	3.0	3	.5	18	13	3	15	水法	制立式讀画斯	斯		1500	13	
	1.6	1 2	2.8	26	2	6	26		^{扶制立式} 旋槳式	4:	20	1020	自	制
溫江电厂南关分厂				26.	5 1	4	二台13.2 共26.5		別立式旋槳式	450	~500	760		-
新繁水电厂	1.5		1.5				二台	4 5	跌制立式法關西斯	2	100	130	0 10	文都制
金堂水电厂	2.0		-	45		35			 鉄制立:	式	90 160		0 成者	邓机械厂
崇寧水电厂	1.8		3~4	21		21	21	-	旋樂式鉄制立				50 重	要柴油机
三台水电厂	5		6)	120	三台6 共 2		旋樂式	斌				都前進欽
	2.	6	2.0	2	2	19.8	二台	33	鉄制立旋集		375		00	工厂
新津水电厂			1.7		10	60	82		鉄制立		500		550	
中江水电厂	5.	.6	1.1				186		同_	E	267		500	同上
渝寧水电厂		5	5		-	162	1		队式	去蘭」	375	5	-	同上
雅安水电厂(一)	3	6	1.5	3	00	-	41		四	西斯			700	國民党資源委員会昆明
雅安水电厂(二)	10	1.	5	100	-	11	0	fal	E.	50			中央机械厂重要柴油机
		3.4	_		50	51	0	50	卡普	蘭式	36	00	750	<u></u>
綦江大常电厂			0	.14	13	1	3	13	队式	法關	6	50	300	同上
綦江东溪电厂		12	0.14			4 20	5.4	台14.		一 則立式 與式	7	3	1200	
郫縣水动力厂		1.5	=2.	66	26.		1	29.	鉄台	副臥式	1 5	580	,	重慶柴油
大竹水电厂		15	1	1.0	74		74	110	法	編四斯				

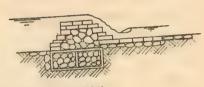
	發	电	机	(MCDLML A	电厂效率	
容 量 (仟伏安	型式	轉速	制造厂家	- 傳动設备	%	金
25	臥	1200	首貨	齒輪皮帶 二次傳动		水头設計 3.0 公尺,实际只有 2.6 尺
28	臥	1500	外國貨	同上	40%	
70	臥	800	_	同上	30%	設計水头4.0公尺,流量10秒公
15	臥	1500	成都裝配	同上	20%	
30	臥	1200	_	同上	58%	
30 2.5	臥	1000	_	同上	63%	設計流量为2.0 秒公方
50	臥	1000	日本貨	同上	-	
30 7	臥	1500.	美昌电器	同上	34%	
三台75 共 225	队式改为 立式	1000	華生电机制造厂	三角皮帶与交叉皮帶		
22 18	臥	1200	-	齒輪皮帶 二次傳动	_	
100	立	500	渝光电机 制造厂	直、联	-	
200	臥式改为 立式	750	華生电机 制造厂	人字崗一 灰傳动	66%	
300	臥	375	德國四門子	直联		
100	臥	500	資源委員 会昆明中 央机械厂	直跌	-	
50	臥	1500	拳生电机 制造厂	二次皮帶傳动	_	
16	恩	1500	改 裝	一次皮帶傳动	-	
18 25	队队	1500	德國貨	菌輪皮帶 二次傳动	-	
100	臥	1000	昆明电机	三角皮帶一次傳动	[

極不合算,这些缺点都是由于原設計时对于河流流量資料掌握不全,誤差太大,以致 装机容量过大,在枯水期就不能滿足負荷的要求。2.小水庫容易淤積,万縣水电厂目 前就存在水庫淤積問題,这也是由于原設計对于水庫的冲沙設备考慮欠周。例如在壩 中只有一个很小的冲砂孔,根本冲不走大量的泥砂。我們認为对于有大量泥砂的河 流, 攔河壩可做成活动壩的形式, 或留几个較大的缺口, 以便冲砂。

二、水工建築物

小型水电站的水工建筑物应該簡單、經济、实用,幷能就地取材,上述小型水电 厂大多数是符合这些条件的。例如作为擋水結構的攔河壩大都是石砌的滾水重力壩, 而石料可在附近取得。中江水电厂將砌石重力壩壩体部分砌条石代以干砌塊石,同时 壩基也用透水的木框石塊,以節省建造費用,如圖5。当然这种壩是漏水的,对于僅 自大河中引用少量水时是合適的。若不必过分抬高水位引水,也可以用臨时性的攔水

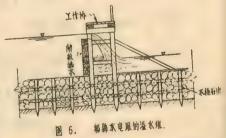
建筑物。如崇慶縣西門电厂只在河中打木椿然后 攔以竹籬, 而利用木樁攔阻洪水时期淌下的柴木 成为天然的擋水建筑物。臨时性的擋水壩在有些 情况下是不好的。例如用于灌溉渠道上的低水头 引水式电站的溢水堰(見圖1),有的地方用竹 隻石塊做成,由于竹隻露在水面上極易腐爛,在



洪水时期也易冲坏, 故必須每年換一次, 这样就增加了年修理維护費。例如新繁水电 厂的支出每年达600多元。在这些地方应用較永久性的建筑物,以省去每年的巨大支

出。如郫縣水电厂的溢水堰,基礎系用木框石塊, 上面为木椿閘板,每年几乎不需要修理(見圖6)。 木框石塊作为水工部分是很合適的, 因为木材在 水中既耐久又耐冲。

100 瓩以下小电厂的渠首建筑物都是很簡單 的或是臨时性的, 当洪水來时, 就在渠首横几根 木头或放下插木,以减少流入渠道的流量,無冲



砂設备; 100 瓩以上的电厂則有較正規的進水閘与冲砂閘, 都是石砌的, 閘門都是平 板木閘門。臨时性的渠首建筑物,在洪水來得快时,不能調節流量,所以对于自洪水 变化較大、洪水來得較快的河流上引水的渠道,最好有簡單的渠首建筑物;至于冲砂 設备,則視河流含砂量的多寡而定。三台水电厂的渠道由于洪水淹入,淤積嚴重,所 以預防攜帶大量泥砂的洪水進入渠道是很重要的。

引水渠道有的是土渠,有的是石渠,都未加襯砌。未加襯砌的土渠容易長草,中 江水电厂的土渠每年都要花很大的力量除草,是否应加襯砌(可加三合土襯砌)应通 过經济比較來确定(电厂設备容量过大,渠道經常流速在0.7秒公尺以下,可能也是 易長草的原因之一)。石砌渠道有时易長苔蘚与堆積貝殼,每年都須淸除一次。万縣 电厂就是一例。还有高水头引水式电厂的渠道,由于渠綫边坡太陡,常發生坍方事 件, 这是很危險的。

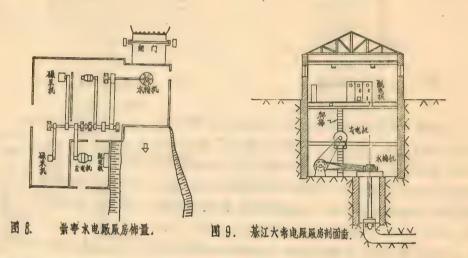
三、厂房結構及其布置

厂房結構分水上部分与水下部分,上部結構一般采用磚石結構,有些小电厂全部 用木結構。水下部分大多用条石砌筑,少数是用混凝土建筑的。厂房基礎一般为砂壤 土,大都打有木椿,其中崇慶縣元通水电厂的基礎吸取了羣众造房子的經驗,采用木 条基礎,節省了石料,它的基礎平面及剖面見圖7。木条的作用为防基礎的冲刷及使

压力分布均匀。基礎土壤为砂与 刮石。

很多小电厂对于厂房形式很 不講究, 缺乏正确与合理的布

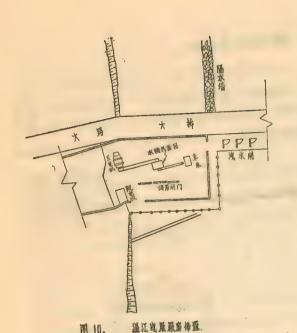




置,这与利用旧建筑材料有关,但也应尽量造得整齐些。

很多小电厂对于厂房内的布置不很注意,使得运轉不便。圖8为崇寧水电厂的厂 房布置,人从發电机走到水輪机必須跨过傳动軸,非常不便而且危險;同时調節流量 的閘門又裝在厂房外面,調節流量时根本看不到配电板上的儀表,所以非要兩个值班 人員不可。圖 9 为綦江大常水电厂的厂房縱剖面圖,第一層为水輪机室,第二層为發 电机室,第三層为配电盤室。人自第三層到第一層是通过一个釘在牆上的鉄馬爬梯, 也是非常不便,而且危險。运轉时,3个人分在一、二、三層楼上,很不方便(現在 2人运轉),而且發电机層無楼板,只有几条放發电机的梁,人站在上面非常危險。 这种借口省錢而不顧运轉时工人安全的情况, 亟应改善。还有很多厂房布置太挤, 机 器离牆壁的距离非常近,甚至人也走不过去。我們認为小电厂厂房造价不貴,应在保 証运轉安全的条件下省錢。此外,有的碾米加工与發电相結合的小型电厂,最好加工 間与發电間隔开,以免灰塵損害發电机与配电板。

單机組水电厂厂房內的布置以温江电厂与中江电厂較好,它的特点是一个运轉人 員能照顧全面(温江电厂厂房結構不很規則,用閘門調速,閘門在厂房內;中江电厂 有二个机組,有自动調速儀,現僅就其一个机組而言的厂房布置)。如圖 10 及圖 11。



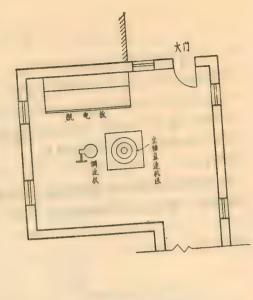


图 14. 中江电压服房佈置

小型水电厂厂房布置与地形、机組数目、傳动設备都有密切关系,例如圖 9 的綦江大常电厂系立帖式 6 下房,水輪机与發电机不得不分層安放,但若將交叉 皮帶改为三角皮帶傳动,机組距离可以縮小,一層也可以了。但安裝 3 台机器(原設計系 考慮安 2 台机器,現只安 1 台)則又不得不分層發展。圖12为三台水电厂的厂房布置,厂房內共 3 个机組,中間机組用三角皮帶傳动,其它 2 机組用半交叉的平皮帶傳动,可見三角皮帶傳动所占面積比半交叉皮帶要小,厂房

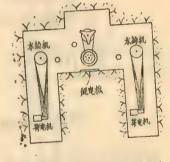


图 12。 三台水电 廠廠房佈置

布置也較緊凑,尤其三台水电厂的厂房地基系自岩石中开挖出來,更应使厂房尽量减 小,以節約开石方。現該厂正准备將其它 2 机組也改用三角皮帶傳动。

四、水力机械設备

現分別以水輪机軸承、潤滑冷却系統、傳动設备、水輪机室与尾水管等部分叙述

如下: (甲)水輪机軸承及其潤滑冷却系統:水輪机型式有木質旋槳式水輪机、木質法 蘭西斯水輪机、鉄制旋槳式水輪机、鉄制法蘭西斯水輪机(立式与臥式)及鉄制卡普 蘭式(活动輪叶的旋槳式)水輪机,这些水輪机大部分是解放前的重慶上海机器厂(今 蘭式(活动輪叶的旋槳式)水輪机,这些水輪机大部分是解放前的重慶上海机器厂(今 重慶柴油机厂)和成都几家机械厂与鉄工厂制造的。木質水輪机則为当地制造。由于 重慶柴油机厂)和成都几家机械厂与鉄工厂制造的。木質水輪机則为当地制造。由于 我國目前水輪机制造技術水平低,水輪机效率一般不高,大的鉄制水輪机的效率在 我國目前水輪机制造技術水平低,水輪机效率一般不高,大的鉄制水輪机的效率在 50~70%左右,木制水輪机只有20~30%。这些电厂大部分是發电机容量大于水輪机 50~70%左右,木制水輪机只有20~30%。这些电厂大部分是發电机容量大于水輪机 容量,同时有的电厂冬季枯水期或灌溉季節頗感流量不足,所以提高这些电厂的水輪 机效率是一个重要問題。

木質水輪机效率低的原因:

- (1)輪叶叶片加工粗糙, 当水通过叶片間的空隙时, 水头損失增大。
- (2)沒有按照水头流量选擇合適的水輪机,因而轉速低,傳动齒輪笨重,能量 損失增加。如崇慶縣元通电厂水头为3.0公尺,流量3.5秒公方,出力僅13瓩(充分 利用后应为75瓩),采用木制法蘭西斯式水輪机的結果,直徑达1.5公尺,傳动齒輪 直徑达1.4公尺,非常笨重,同时它的主軸的一部分为木制,下部衛軸承系利用四根 木头夾住中間木軸,摩擦面很大,能量損失当然也大,估計效率僅20%(見圖13)。
- (3)制造水輪机时,由于沒有試驗,所以叶片角度与曲度不適合,也是造成效 率低的主要原因。大邑縣大邑中学附屬电厂的水輪机也是木制法蘭西斯式,傳动輪也

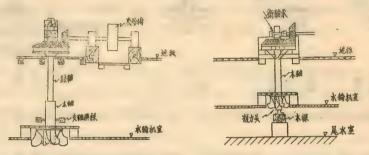


图 13 崇庆电殿元通分展水輪机装置

图 14. 安仁大邑中学附层电景水榆枫装置击

是木制,可是它的效率在40%左右,这可能是由于在水头1.5公尺、流量0.8秒公方的条件下,法蘭西斯式水輪机运轉效率平穩,而且它的叶片的曲度与角度也比較合適所致。見圖14。

由于四川省某些小电厂的木制水輪机的效率低,有些人就看不起木質水輪机,这是不正确的。由大邑中学附屬电厂的水輪机情况來看,效率不見得特別低,尤其今后可以按照苏联木質旋槳式水輪机的制造方法來制造,效率可以达70%,而木質水輪机的优点在于構造簡單,可以就地制造,節省金屬,造价低廉,適合于目前我國農村的經济情况,应大力推廣。

目前鉄制水輪机效率也不高,因为一般鉄工厂或机械工厂缺乏水輪机制造的技術 資料,所制造的水輪机不一定適合于將來的运轉条件,同时制造技術低,造成运轉中 的不良現象。如崇寧、新津、新繁等电厂由于水輪机叶片輕重不一,运轉不穩定,軸 承受到損坏,每年付出很多修理費。

很多电厂为提高出力、改善效率,做了一些工作,例如增加導叶高度(有的取去几片導叶),以增大过水能力;加大或加長叶片,以减少轉輪与尾水管頸壁的間隙;有的电厂將轉子稍为提高些,增加了出力,这是由于运轉期間轉子下沉,安裝位置变动所致;有的改進了傳动裝置、軸承、尾水管等等。

水輪机的軸承一直是使很多小电厂头痛的問題,总結所調查的小电厂的軸承型式 及其安裝位置,大致有下列几种:

1.上部推力軸承处安放平面滾珠与徑向滾珠共二排,或僅放一排錐形圓輥,以承

受垂直方向与横向之力。下部接近水輪机盖板处,安放金屬衛軸承如圖 15 甲或 木衛 軸承如圖 15 乙。这样形成 2 个支承点。

2.同上,但在中間再加1衛軸承,共有3个支承点,在軸較長(如达4公尺)时 采用。

3.同1,但在底部加1支承点,如圖16。



4.木質水輪机上部推力軸承处僅放 1 排平面彈子,下部只用木梁夾主軸作为衛軸

5.木質水輪机下部有1六角形的鉄(旧水碾都用此式作推力軸承),用一角支住 承,如圖 13。 木軸頂端,作为推力軸承,这样,6只角輪換使用。上部用一排徑向滾珠作为衛軸

6.容量在100 瓩以上的臥式法蘭西斯水輪机采用軸瓦,軸瓦材料为鉛合金,可以 承,如圖140 自己澆制,据使用者談,这种軸承適合于重量大、轉速慢的情况。

以上各种軸承形式,根据电厂运轉情况,我們得出以下几点意見:

- 1.上部推力軸承处最好放二排滾珠,一为平面滾珠,一为徑向滾珠(或采用錐形 輾軸承如圖 15 乙所示),如果沒有徑向滾珠,則当軸旋轉稍为不平穩时,平面滾珠很 易磨損,幷可能引起穩定平面滾珠的網座圈也磨損。新津水电厂由于滾珠磨損座圈,
- 2.下部接近水輪机处的衛軸承采用如圖 15 乙或 15 丙的形式較好,我們認为在某 結果在运轉中彈子跳出。 些情况下 15 丙比 15 乙更好。因为 15 甲为軸与金屬摩擦, 当有泥砂進入时, 軸極 易 磨坏, 若为圖 15 乙, 則当木头磨損时, 只要換一下就可以了, 旣方便又省錢,但当有 泥沙進入时,軸也不免受損,因而在圖 15 甲与 15 乙的下部衛軸承处往往在軸外加 1 銅套,以防止軸磨損之用,这也是某些电厂所得的教訓。圖 15 丙是另一种方式的 鉄 与木头摩擦,好处为軸不会磨損,同时这个衛軸承又有一部分推力的作用。很多电厂
- 3.某些电厂曾采用过下部推力轴承(如圖 16)与上部推力轴承并用的方式,并証 采用这种方式, 运轉情况良好。 明这种方式沒有引起較大的能量損失,因此在某些用木梁作为支座的情况下,为了减 少木梁弯曲的变形,可以增設下部推力軸承,以分担垂直方向的重量。但我們認为在 一般情况下,下部推力軸承可以不要,因为它或多或少地增加了能量損失,同时增加

了設备。

軸承受到損坏的原因: 1. 潤滑与冷却不好, 因而軸承滾珠或軸瓦極易磨措: 2. 水 輪机安裝不好,轉动不平穩,軸承受力不均,造成損坏; 3. 傳动皮帶拉力作用点与軸 承距离过大(縣 营过長), 軸承容易損坏。以上各点, 以潤滑与冷却的影响最大。

小容量而且运轉时間不長(只有晚上用6~7小时)的电厂無潤滑与冷却系統。 只在运轉前檢查一下幷加足油就可以了,因为这些电厂的水輪机轉速很慢,重量輕, 运轉时間短, 故發热不大。但这类电厂往往沒有很好的防止漏油的軟垫, 因此漏油嚴 重, 軸承極易損坏, 油的損耗量很大。容量較大的电厂(100 瓩以上的) 在油潤滑与 冷却方面較为注意,油潤滑与冷却的方式有下列几种:

- 1. 潤滑油潤滑軸承以后,用油管通过在水輪机室中的水冷却,同时用油泵重新 打到軸承中潤滑,形成一个完整的油循环系統,这种方式需要油管与油泵,而且油泵 必須有备用的, 遂寧水电厂采用了2台备用油泵。水輪机室(开敞式的)在这里作为 一个天然的冷却器。
- 2. 潤滑油保持在軸承中,循环水通过油的外圍冷却,这样就需要水管与水泵, 为减少水泵的馬力,不自水輪机室中打水,而另备一水桶存冷水,用过的热水则存在 另一水桶中, 待热水冷却后, 倒入冷水桶中再用, 达縣电厂由于热水未經充分冷却又 來使用, 軸承温度仍旧很高, 法攝氏 80° 左右。
 - 3。 利用压力水管中的压力水來冷却油,这是在高水头电站中用的。
- 4. 不利用油泵,而用自动打油装置使油循环。它的方法是通过轴承潤滑的油讓 它沿軸流下,漏下的油由于离心力而撒入下部一个容器
- 里,另外有一根斜油管使它的一端浸在这个容器的油 里,另一端則伸到軸承上方,对准軸承, 当軸轉动时, 容器与它一起轉动,因此斜油管浸在容器里的一端与容 器里的油產生了相对运动,油就由容器經过油管自动地 落入上部的軸承中。这种方式很簡單,同时可以防止油 的漏失(如圖17所示)。



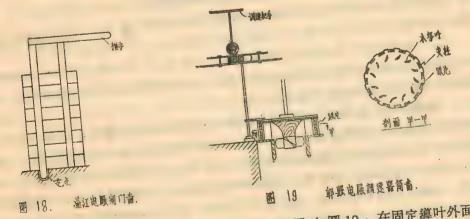
图 17. 自动打油装置示意面。

- (乙)傳动設备:傳动設备有齒輪皮帶二次傳动、三角皮帶一次傳动、半交叉皮 帶一次傳动、齒輪一次傳动与直接联动等几种,而以齒輪皮帶二次傳动为最多。現就 各种傳动設备的工作情况叙述于下:
- 1. 齒輪皮帶二次傳动: 水平的大齒輪一般都用木制的(苦蔗、槐樹、檬子、桂 花等木料來做齒),直角齒都用鉄齒,使木齒与鉄齒接触,由于木齒有些彈性,接触 稍微不良,还不会發生打坏齒的現象,就是木齒坏了,只要換上一个就可以了,一般 电厂一年要用4盤木齒。也有用二个都是鉄齒輪的电厂, 云轉經驗是二个鉄齒輪也是 可以的,主要是运轉必須平穩,当运轉不平穩时,鉄齒也很易損坏,而且換起來价錢 較貴。当运轉平穩时,可以整年不換,但鉄齒最好有齒箱,以免鉄齒打碎时,运轉人 員受到損伤。我們的意見是小电厂用木齒还是經济的,可以推廣。例如換一个鉄齒要 10多元,換一个木齒則只要1元,就是1年換4次木齒,也只用4元。齒輪皮帶二次 傳动的缺点就是傳动效率低,而且容易出事故。

- 2. 半交叉皮帶傳动: 半交叉皮帶傳动的主要缺点是当水輪机与發电机的相对位 置安裝不好时,运轉很不平穩,常常会發生滑帶事故,皮帶很易損坏。至于傳动效率
- 3. 三角皮帶傳动: 这是一种最好的傳动設备, 运轉平穩, 水輪机与發电机間的 則比齒輪皮帶二次傳动为高。 距离可以縮短很多,比用交叉皮帶經济(如圖 12 所示),有的电厂为改用三角皮帶傳
- 4. 齒輪一次傳动:只有一个电厂用人字鉄齒联动立式水輪机与立式發电机,据 动,將臥式發电机改为立式。 說用人字鉄齒承受力量大些(容量为162 瓩)。

由上可知,在立式水輪机与立式發电机間的傳动最好用三角皮帶,將臥式發电机改 为立式發电机而采用三角皮帶傳动, 对容量較大的电厂还是一个好办法。立式水輪机 与队式發电机間的傳动应該考慮采用半交叉皮帶,而事实上很多电厂是可以將齒輪皮 帶二次傳动改为半交叉皮帶一次傳动,只有傳动比数很大的电厂如傳动比数达 1:10

(丙)調速設备:調速設备有閘門調速、手动調速儀(調整導叶的角度)、帶有 及1:30的电厂是不可能的。 旋轉外罩的手动調速儀(導叶不动)及自动調速儀四种。用閘門作为調速設备的电厂 都是只供晚上照明用电的,而且很多是包灯,負荷变化不大。但是这种办法是不好 的,因为負荷变化时,閘門調節很不灵敏,以致电压跳动較大,用电質量不好。在这 方面必須把閘門做得灵活些。有压力水管的电厂利用压力水管進入水輪机前的滑动閥 或蝴蝶閥來操作是比較輕便的,当然水力情况是不好的,尤其当用蝴蝶閥操作时,水 力情况更坏。低水头电厂一般用平板木閘門,用螺絲杆啓閉操作,非常不便,有时就 不能進行調節,只能使它保持一定开度。温江电厂采用手推旋轉关閉的木閘門,比較 輕便些,它的水头为 1.5 公尺左右,閘門寬度为 1 公尺多一点(見圖 18)。当閘門开 到某一开度时,必須用綢子將把手拉住,以殆水压力將門重新关上。



帶有旋轉外罩的自动調速儀只有郫縣水电厂采用,如圖 19。在固定導叶外面有一 圈鉄片做的門,鉄片系固定于上下2个鉄环上,利用齒輪傳动,使上鉄环旋轉,則鉄 片門也跟着移动,進水閘門也随着發生变化。

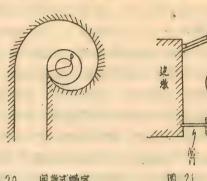
自动調速儀(調整導叶开度)都在具有鉄導叶的鉄制水輪机上应用,只有一个电

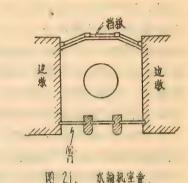
厂有自动調速儀不好使用,經过电厂工人反复試驗改造以后,工作情况良好。

(丁)水輪机室与尾水管:水輪机室与尾水管的好坏对于机組效率的影响很大, 一般电厂的改准不多。这些电厂多半是用开敞式水輪机室与直立圓錐形昆水管(只有 高水头电厂的臥式水輪机才用蝸壳水輪机室与弯曲昆管)。

开敞式水輪机室一般为矩 形,为了使水流情况好些,有 的是多角形的,如圖 21 所示。 水輪机室后面用擋板擋住,再 淮一步地做成开敞式蝸壳形, 如圖 20 所示。

顯然, 后者比前者效率为 好,如做成如圖 22 的室底有 斜坡的开敞式蝸室, 則效率更 图 20. 闹歌式糟室 高, 事实上为减少开龄式蝸室



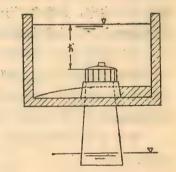


的尺寸,不必如圖 20 做成封閉式的,而包圍角 φ 可采用 250°—270°。

开敞式水輪机室应有一定的寬度与長度,一般应該等于(3~4)D,(D,为轉輪 直徑),同时在水輪机盖板上的水深 ¼ (如圖 22 所示),按規定应为(0.9~1.0) D,, 但这些数字,某些电厂都用得太小,如崇露水电厂水头

1.8公尺,流量为3~4秒公方,容量为4瓩,水輪机 直徑为1.6公尺,水輪室应有5公尺左右寬,而实际上 只有3公尺左右寬。同样水輪机盖板以上水深应有1.5 公尺左右,实际上僅有0.5公尺左右。因为水深不够, 往往進入空气,降低效率。

尾水管不合規格的也很多, 有的尾水管無擴散角 度。有的尾水管很短,而尾水管出口离尾水室底过矮。 如崇寧电厂尾水管只有 0.6 公尺長(水輪机轉子的 高度 也为0.6公尺), 尾水管出口离底只有0.45公尺(按理 这个距离不得小于水輪机轉輪直徑,最好=1.5D,)。



室底有斜坡的開敞式蝸室

有的电厂沒有昆水管,但它的出力大于負荷所要求的,所以沒有昆水管也無問 題。但效率很低,如今后負荷要求增長时,則必須加裝尾水管。

最后,个别电厂存在着水輪机的空蝕問題(高水头电厂),空蝕現象一般發生在 半負荷或較大的时候。若按吸出高來計算,是不应發生空蝕的,这主要是水輪机制造 上的問題。如大竹水电厂原來用一个1,000轉/分的旋槳式水輪机,空蝕現象很嚴重, 后來換了一个1,500轉/分的旋槳式水輪机,空触現象反而沒有了(照理轉速愈高,空 蝕应承嚴重)。

五、發电廠的电气設备

我們所調查的各个电厂,容量在50瓩以下的,一般設备很簡陋,都是在就地取材

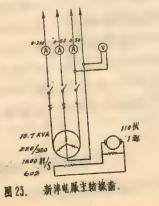
的原則下裝备起來的。因此有設备缺少与不合規格的問題存在。發电机大多是三相交 流敞露臥軸式,只有中江与万縣电厂各1台是立式的。發电机的出綫紐电压大多是 380/220 伏, 电机容量如万縣、雅安、遂寧、中江、白沙等厂自 100~350 千伏安, 其 余都在100千伏安以下,而20~30千伏安的占多数。励磁机是与發电机的軸連在一 起的,这种發电机有的是旧貨,有的是由直流机改裝的,就是將直流机轉子的繞組接 到所改裝的4个滑环上(成星形联接),而励磁电流仍由原有的整流子供給。由于發 电机是利用旧貨与國庫中調撥的物資,价錢便宜,可使电厂設备的投資大大减少。目 前在各地方还存有發电机与变压器等的國庫物資,因此在設厂前最好先了解國庫的电 机設备,如適合的应尽量采用。在設計时,因为对水能与用电要求估計得不准确与利 用旧有設备不恰当,使电机的利用率很低。如中江水电厂有2台电机,其中1台75千 伏安的發电机終年停止运轉,新民水电厂的25千伏安的电机只供給2.3 瓩的照明。 大邑縣立中学水电厂 1 台 25 千伏安的电机只为 5 瓩的中学照明發电。这个經驗 告訴 我們,水文資料的掌握与用电要求的調査是建厂前的一項重要工作。

發电厂的保护設备,一般都很差,許多小电厂沒有避雷器,就是有的話,也不过 是三个20公分的間隙,实际上这样的間隙对低压綫根本起不了保护作用,变成了一种 形式。雅安、万縣、三台、白沙、遂寧、金堂諸电厂在送电端装了一套閥型避雷器。 由于避雷器缺乏定期檢查与接地不良, 雷击現象依然存在。如雅安一厂發电机一相絕 緣曾遭雷击穿, 金堂电厂于1954年遭雷击穿一相(原因是接地不良,導綫直接接地 来用接地体)。防雷設备应做到每年雷电季節前的定期檢查幷認为合乎标准的才可 用。为了節約投資,我們認为容量不大的小型水电站可以用拉閘的方法來防雷,不过 用这种拉閘的防雷法, 运轉人員对天气的变化要很好的掌握, 当鳥云密布不久就要打 雷时,应立刻拉閘,如稍疏忽,电厂就易遭电击。如郫縣电厂在1953年7月突然一个 雷落在綫路上, 致使电机一相繞組击毁。

許多小电厂的結議沒有一定的标准,这与設备和技術都有关系。結議情况大致可

- (1)正規的。这类結緩經过設計,基本上是合理的,如万縣、雅安、遂寧等較 分为二类:
- (2)缺少必要的儀表幷有些原則性錯誤的。因为电厂經費少,領導不重視,憑 大的电厂;

电气工人來运行, 时常改变 結縫。如圖23, 从發电机出 來, 应該依次接电流表、电 压表、开关,然后接熔断 器,这样电压表所測的發电 机电压不受开关拉断的影 响。熔断体断后,可拉开閘 刀再行換接, 單只电压表应 裝电压換接开关以測三相电 压。在接电压表的綫上应装



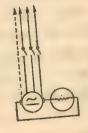
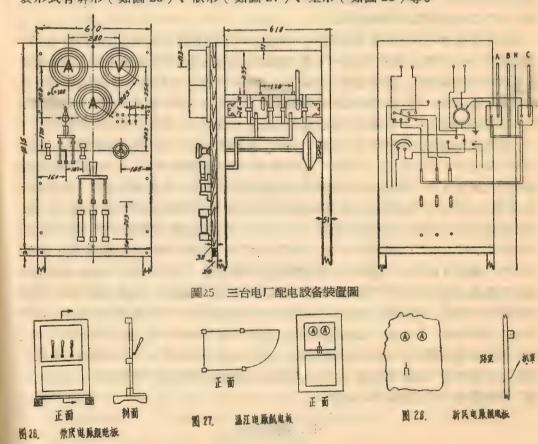


图 24. 蒙庆西门电殿主结禁制。

保險絲。励磁机至少应裝一个电压表,这些設备花錢不多。这种問題在各小电厂里是 或多或少存在着的,有些电厂从登电机出來后除开关外什么也沒有。有些电厂儀表很 少,而且不能用,如圖24,这样就得不到負荷記錄,因此对生產計划、擴大用戶、 保証用电質量就無法淮行。因为沒有保險設备,在外界綫路發生短路时,电机的安全 也沒有保証。

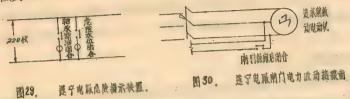
配电影各分二类。

- (1) 成套配电設备: 儀表及控制設备与配电板在制造厂內已裝好成套, 搬到發 电厂装起就可用。由于成套配电板的設备齐全,制造講究,且須付一定的运輸費,故 价格較貴。所以只有較大的电厂如万縣、雅安、白沙、涿寧等厂采用。配电板分鉄 板、大理石板与木板三种。圖25为木板的裝配圖,这种配电板設备簡單,較有标准, 价錢低廉,在100瓩以下的小型水电厂可以廣泛采用。
- (2)利用旧貨就地裝配:小电厂的配电裝置大多用陈旧的开关、儀表裝上木板 而成,所以木板因儀表与开关的数量与尺寸而各有大小,木板厚度自1~4公分。安 裝形式有屏形(如圖 26)、櫃形(如圖 27)、壁形(如圖 28)等。



这些配电板的接綫都很雜乱, 对檢查事故很不方便。

自动装置在小电厂中很少采用,只有遂寧电厂采用了一些,如振动式电压調整 器、危險指示灯等(如圖 29),这些設备都是自制的,花錢少,效果好。該电厂自改 進設备后, 每班运轉人員从 6 入减少到 2 人, 而且运轉情况比以前好。这种簡單的自 动化設备应該推廣。



六、輸配电綫路

万縣电厂輸电电压采用 3.5 千伏,輸送功率为 450 瓩,距离为 20 公里,其他各电厂的高压有 6.6 千伏的,还有 3.3 千伏和 2.3 千伏的,这种电压的送电容 量一般 为厂的高压有 6.6 千伏的,还有 3.3 千伏和 2.3 千伏的,这种电压的送电容 量一般 为150 瓩以下,距离为 10 公里以内,电压損失約 15 % 左右。 3.3 千伏与 2.3 千伏 为 非150 瓩以下,距离为 10 公里以内,电压损失約 15 % 左右。 3.3 千伏与 2.3 千伏 为 非标准电压,采用这种电压的都是建立很久的电厂。升压变压器除个别电站放在室外,标准电压,采用这种电压的都是建立很久的电厂。从三相输送,導綫大多为7/12* 其余都放在室内,但降压变压器却都放在H形杆架上。以三相输送,導綫大多为7/12* 其余都放在室内,但降压变压器却都放在H形杆架上。以三相输送,等綫大多为7/12* 其余都放在室内,但降压变压器却都放在H形杆架上。以三相输送,等綫大多为7/12* 其余都放在室内,但降压变压器和都放在H形杆架上。以三相称资,等

低压都为 380/220 伏的三相四綫制, 許多小电厂將这种低压用作短距离輸电, 大多多距离为 2~3 公里, 容量为 20~30 瓩, 因此用戶端的电压損失达到 30% 左右,大多多距离为 2~3 公里, 容量为 20~30 瓩, 因此用戶端的电压損失达到 30% 左右,大多数电厂的电压都不足,甚至有相压低到 160 伏的。再加上 30 %的电压損失,則在用戶数电厂的电压都不足, 电灯的光亮暗到像油灯一样。有些电厂的領導对这点的重視是不够端的电压更不足, 电灯的光亮暗到像油灯一样。有些电厂的領導对这点的重視是不够的,只强調沒錢,实际上增加升降压設备可减少这些損失,在經济上是有价值的。

七、經营管理

(1)經营方式:这些电厂除2个地方合营(私股很少)者外,一般都是地方國营、省屬國营(省屬國营的有二个),地方國营电厂都由縣財委、工商科或縣工業企营、省屬國营(省屬國营的有二个),地方國营电厂都由縣財委、工商科或縣工業企業公司担任行政領導,由省工業廳担任技術領導,同时对某些技術問題以大厂帶小厂業公司担任行政領導,由省工業廳担任技術領導,同时对某些技術問題以大厂帶小厂

的方法來解决。

这些电厂大都是公家投資或是私人投資建造的。今后随着農業合作化运动的發展,只有貫徹民办公助的方針,才能运用羣众的資金、降低造价、减少專职运轉人員、降低运轉費用,發揮羣众对电厂的監督,使电厂更好地为羣众服务。目前地方國营电厂存在的缺点是:供电質量低、营利观点較重、运轉費用較大。例如有的电厂在供不应求时,灯光暗淡,而收費照常,有的电厂电价大于成本3、4倍,有的电厂專职运轉人員过多。如由羣众自办与羣众管理,这些缺点是容易消除的。

(2)电厂人員:电厂人員(包括直接与間接运轉人員)数目主要是与电厂容量、电厂布置与設备、机組数目、运轉制度及是否有加工、是否有火电厂等条件有关。一般說來,电厂人員有过多現象。例如雅安水电厂直接生產人員有 38 人(300瓩單机組),其中厂內运轉 17 人,厂外綫路 13 人,水泵班及修理 8 人,每天运轉 24 小时,3 班制,每班运轉人員 4 人。遂寧水电厂用人較合理(162 瓩單机組),直接运轉人員为 7 人,三班制,每班 2 人,其他 1 人領導生產并作为輸流休息的替換。这是由于他們注意降低运轉費用、努力改進厂房布置与机械設备的結果。大邑新民水电厂容量为 11 瓩,目前出力僅 2.3 瓩(結合加工,每年加工时間不長),电厂工作人員共6 人,其中厂長 1 人,我們認为还过多。温江电厂舒家渡分厂电厂容量 7 ~ 8 瓩,运轉人員只有 1 人,兩个电厂都是晚上照明用电,一班制。而后者用人少的原因,除了無碾米加工外,主要是减少了外綫工人与厂長(厂長乘总务)。事实上只有晚上运轉的电厂,运轉人員自天可以進行收費、檢查等工作。还有的电厂机組数目过多,有的电厂布置不合理等也增加了运轉人員,如三台电厂与崇寧电厂都是这样。我們認为小电厂应尽量采用單机組,不但可以降低造价,也可以降低运轉費用。这里最大的單机組容量为 300 瓩与 162 瓩,运轉情况良好。

总之,电厂人員应尽量減少,与加工結合的电厂在加工上应尽量用臨时工,有水电又有火电的电厂,則水电与火电的总人数应互相配合而減到最少(如温江电厂有3个水电厂与2台煤气机,并且1个水电厂有加工,电厂的总容量为82 瓩左右,总人数为15人,这是比較經济的)。

(3)电能指标与电价:各电厂的电能指标与电价相差很大,如下頁表所示(表中数字有的不很准确,因为很多电厂是解放前造的,它的造价是折算的。运轉費用則有的与加工、火电合并,不能很清楚地算出水电的运轉費究为多少)。

由下頁表可知在水电厂的运轉費中一般以工資所占成分为最大,其次为折旧与修理費用,工資約占30~40%,折旧占30%,修理費用占20%,办公費及其它占20%以下。有的电厂年修理費較大,如崇寧、崇慶、三台、新津等电厂,有的是由于水輪机制造安裝不好,每年要大修,有的是臨时建筑物較多,每年要整理,若运轉人員少,年修理費用省,則成本就可降低(折旧費与造价有关)。

电厂成本与电价相差很大,有到达6倍的。

在每裝机瓩的投資費用上也可看出,有的电厂很便宜,如崇慶縣元通 电厂只有272元,有的很貴,如中江水电厂达2,300元,一般容量較大的有高压輸电綫路的引水式电厂屬于此类。崇慶縣二个电厂造价便宜的原因,是利用丁旧有的物資(旧料、

菱机 价值	元/用)	089	1,580	1000	006	004	1,700	1,000	1.750		4 10	272	1,100		2,300	2,130		1,600	1,18	1,80		
()	(元/度) (元	0.70	0.53	1	0.40	0.50	0.40	0.37	246	0.513	0.333	0,333	0 00		0.30	0 10	01.10	5 0.14	0.44	0 0 26		
本 实售电价	(元/度) (元	0.9500	0 2300 0		0.1876	0.0850	0.3800	000	00.0	0.1591	0.110			0.08987	0.203		10.07	E 0.04195	E 0.119		JC 0.003	
室	运轉貨(元	2,840,元 0.	-	4,00070 0.	3,693.70 0.	2,008元 0	9,886 10	,	8,07670	9,56170	5,29670			10,14870	23.80070		40,01170	60,000元	x 6 0487E	-1.	, 32,53670	
	拉高河	2 5% 2,8		57C 4,	12.7% 3,	5% 2,	19%	-	9.6% 8	27.2%	22.6%			5.78%	2 5 %	20.0	37.5%	3.66%	0 10	0/.07.0	11.5%	
1(元/年	道		10.370	33% 12	27.6% 12	%09	700	14.3%	31%	27.5%	17.0%	-1-		34.3%	2	48%	33%	38.3%		38%	29.5%	
远轉費用	1 年 1 日 1 日 1 日 1 日 1 日 1 日 1 日 1 日 1 日		3.5% 10.	25%	.5%	20%		50.6%	9.3%	8.15% 2	Book	30.7%	•	12 5%	0/0.01	14%	7.5%	707 67	17.070	4.15%	6 27.9%	
水电站的年运轉費用	多田野		8.45% 3.	26.	5 % 5			5.2% 50	0.8%	10%	-1	0.68%		70 00	1.47%	1.5%	2000	20.0	2.0%	6.6%	1.86%	
		工資力公司		260	1		20.2%	1%	45%	107 107	0/1.1	29.4%			45.0%	28%	1 3		43.4%	45%	0 29.3%	
		一人員	7,500. 74%	2.	10	14,313 40	10,380, 20	36,233 28.	858		63,006 2	28,000 7	4.900		81,585	275.939	6076	344,422	480,290	31,146	217 050	
	氏 氏	能路、總投資 (元)				19.5% 14	12.0% 1	32.0% 3	-	0%0	4%	28.6%	70 2 00	0/ 5.03	34.4%	1000	10.0%	24.5%	34.5%	26 70%	e i	23.5%
	水电站的建造費用	备輸电缆	14%	-		.5% 19.	53.0% 12.	20 00% 32		25.0% 55	.3% 23	8%		57.0%	41.0%	1	30.0%	44.0%	25.5%	1	64.5%	21.5%
	水电站的	土木建筑机电設备輸电綫路	530%		76 34.3%	1 64	35.0% 53.		18.0% 20	%0	.3% 22	40% 24	20	22.5% 5	24.6%		%0.09	31.5%	40.00%	40.0%	9.3%	55%
	順時			3,000 33%	17,300 34%	23,000 16%	23.599 35.		25,500 18	105,541 20	69,000 54	1	40,000 20	27,600 2	146 000 2	2	144,483	677,280	000	1,430,000	54,000	130,820
	1年發电量	(度)			1	1	+	06.07	21.0 25	45.0 10	9 0 05		09	90	-	14	142	162		300	26.4	120
	松屋	(#)		11.0	19.8	16.0	-				+		<u></u>	1		1	1	E	1	L ==	上里	电厂
•		名		民水电厂	新建水电厂		东源水用厂	商江水电声来分下	崇寧水电厂	资水电		泰江水电	崇慶西門电厂	田原 11 年	小型 ()	大竹新建电厂	田子大田	7 7	※解水用	雅安水电	與縣水电	三台水电厂
		田		整用	報	A LANGE	州	顧便	歌	4	4	器	逊		地市	7						1

旧机器)、自制木質水輪机及就地取材(利用河中沙石筑堤、自制人造石等)。同时也沒有高压輸电綫路。

总之,电厂应为用户服务,只有努力降低成本才有發展前途,但有的地方認为电量供不应求,电价可以高些,这是十足的营利观点,同时电厂不努力降低成本,使廣大人民对用电不感兴趣,对水电站發展的影响很坏,急应糾正。要降低成本,必須:

- 1.尽量就地取材,降低电厂造价;
- 2.提高設备利用率,包括擴大用戶与增加白天用电;
- 3.减少运轉人員的开支与修理費用;
- 4.減少电能損失,目前有些电厂輸电距离大于1公里,仍用低压輸电,电能損失 嚴重,应改用高压輸电;
 - 5. 適当降低电价,可以擴大用戶;
 - 6.提高电厂机組效率,如改善傳动設备、尾水管及水輪机等,以增加發电量。
- (4)运轉記錄与制度:小型水电厂的运轉記錄与制度一般不健全,一般电厂在 运轉时,电气值班工人每隔 1 小时抄錄电表上的讀数一次。大多数負荷的記錄是記电 压和电流的,然后經过記錄,才得出負荷的千瓦数,个別的用功率表,很少用瓦时計 記錄。軸承的温度也是每隔 1 小时記錄一次,但記錄的电厂不多。有的电厂根本沒有 运轉記錄,这些电厂大多数只为照明服务,都是包灯,运轉时間只有一班制,从下午 7~12 时。只有少数的較大电厂才是三班制。

在建立制度与规程上,遂寧电厂做得較好,他們实行了值班巡迴定期檢查制、定期設备檢查檢修制、事故处理規程、發电車間的个人崗位負責制与檢查彙报表等制度。自实行这种檢查制度后,职工增强了責任咸,領導上也掌握了設备情况,事故次数大为減少,尤其減少了隱形事故,幷提高了工人的技術水平。我們認为这种檢查制在各电厂都应迅速建立起來。現介紹几种檢查制度如下:

1.巡迴檢查——巡迴檢查是值班工人在运轉时間內進行的,兩个值班工人互相監督,輸流檢查。依設备的重要性对設备的檢查时間分为:

随时檢查和注意的,如在水輪机方面的牙齒箱、小主軸、調速器皮帶等,在發电 机方面的交流电机、直流电机、电压表等;

- 30 分鐘檢查抖結合抄数的,如牙箱温度、水位指示器、交流电机温度等; 隔一小时檢查的,如迴油布司、机油泵等;
- 2. 交接班檢查是在运轉人員換班时, 交班工人与接班工人進行檢查, 幷將情况填入表中。
- 3. 設备定期檢查是在設备專責人領導下進行的,檢查时間是每星期一次(星期日), 檢查結果填表上报。

当然,制度与規程尚不限于此,各电厂应根据本身情况,訂出各种制度与規程,以加强技術檢查。

九、房山縣高庄水电站兩击式 水輪机的安裝

水利部北京勘测設計院水电組

河北省房山縣高庄小型水电站兩击式水輪机的進水方向是水平的,它所以采用水 平方向進水,是与地形有关的。在其他地方就不一定采用水平進水。我們認为高庄水 电站的安裝步驟及方法是比較合理的。

一、兩击式水輪机的主要構件

1、轉动部分

1. 轉子: 叶片的曲面是2个圆弧組成的,叶片由鋼板制成,二端的擋水板由鑄鉄 制成。采用"預鑄"的方法將叶片固定在擋水板上(在澆鑄擋水板时就將叶片插入)。 主軸不通过轉子中心, 把主軸用螺絲固定在擋水板上。

2.軸承: 單滾珠軸承系內圓而有斜度的。滾珠軸承通过軸套与軸固定,軸套外圓 也有斜度,与滚珠轴承內圓配合起來用以調節配合松緊程度。軸套外圓一端有螺絲 紋,配上一压緊帽,这个帽主要是使滾珠軸承、軸套和軸三者固定成一个整体。另有 1 鎖片用以防止压紧帽發生松动。

滚珠轴承放入轴承座里, 轴承座、斜板(調節軸的高程)和轴承架三者用螺絲固 定。軸承座和斜板上的固定螺絲孔是長圓形的,这是为了使能移动位置,在調正高程 和位置时,可用轴承架二端的螺絲調節。軸承架本身有4个地脚螺絲与地板固定。

黄油加入軸承座里, 因未設油杯, 加油时須將軸承座盖揭开。

3. 傳动設备:水輪机每分鐘 180 轉,發电机每分鐘 1,000 轉,用一次傳动比速太 大, 所以选用二次傳动。

第一次傳动的三角皮帶長度用压緊輪來調節, 第二次变速的三角皮帶長度用移动 發电机的位置來調節(在發电机下面有一軌道,只要調節軌道上的螺絲,就可以移动 發电机的位置)。

II、輸水部分

1.木管截面是圓的,噴嘴截面是長方形的,因而兩者中間需用1節漸变管。但因

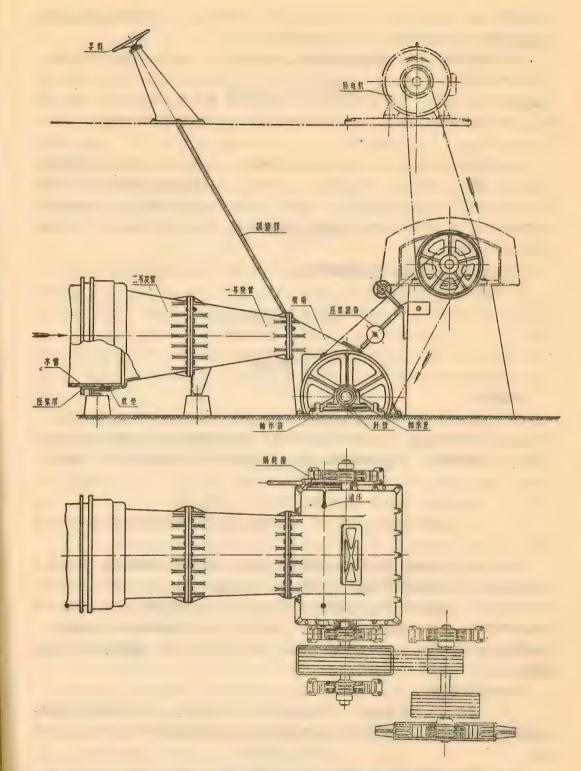


圖 1 房山縣高庄水电站兩击式水輪机布置圖

为漸变管过長,在制造上較困难,就改成了2節。每節下面有1支承脚,用2个螺絲 与地板固定(螺絲不必預埋),以承担水的向下压力。

·在二号漸变管接木管一端的內外徑要比其他部分大些(約大于木管厚度的2倍), 以便使木管能仰進二号漸变管,做成嚴密的接头。同端的外口上要更大些(約再大于 压紧环厚度的2倍),以便当木管插入二号漸变管后,能在那个空隙里放入軟垫(盤 根),再用压紧环压紧軟垫。压紧环与二号渐变管一端的法蘭盤用螺絲固定,以防止

2.噴嘴的作用主要是使水以固定的方向噴進轉子(与叶片方向配合)。噴嘴的喉 漏水。 口有1調速瓣,以控制流量,調速瓣固定在調速軸上,調速軸穿过噴嘴二端,調速軸 的一端固定着1个蜗輪,蜗輪旁配上1根蜗杆。这兩件都放在蜗輪箱內,蜗輪箱固定 在噴嘴的外殼上。蝸杆一端伸出蝸輪箱与調速杆联接,調速杆通过發电机層,穿过調 速座与手輪联接。

噴嘴正面有1个人孔,用以檢查轉子。

二、安裝前的准备工作

I、厂內試裝

- (1)檢查各个零件的配合情况和机器制造的質量。但由于目前的条件很差,不 可能在出厂前作試运轉,所以檢查机器的質量只能看各零件的配合情况及其灵活性。
- (2)使安裝工人了解和熟悉机器的每一部件在整体中的作用和位置,做到心中 有底。
 - (3)通过試裝,要訂出一套切实可行的安裝方法和步驟。
- (4)为了运輸和安裝的方便,可以在試裝时將部分小零件組成几个較大的零

同时,因为目前对小型水輪机的安裝缺乏經驗,通过試裝來培养技工,以提高小 型水輪机的安裝技術及制訂安裝方法和步驟是有必要的。例如这次安裝中,噴嘴的位 置已調整好了,螺絲也旋緊了,但發現轉子不能动了。大家都想不出是什么毛病,后 經老师傳提出:因轉子及噴嘴壁間只有2公厘的間隙,轉子与噴嘴壁一定是卡死了。 这种情况在厂里試裝时也發生过,后經檢查,果然是这样。因此,我們必須充分重視 試裝工作。

- (1)噴嘴与一号漸变管接,一号漸变管与二号漸变管接,二号漸变管与压緊环 厂內試裝的步驟: 接,都無問題时拆下。以上三項工作主要是檢查这三部分法蘭盤的垂直度和螺絲的位
- (2)將部分零件組成几个較大的零件:中間軸的2个傳动輪和2个軸承組成一 件;轉子主軸的1个傳动輪及3个軸承組成一件;噴嘴、調速瓣、調速軸、蝸輪、蝸

杆和蝸輪箱組成一件。

(3)做1个木架子,尺寸与实物相同。放上軸承、轉子和噴嘴,試着調節噴嘴 与轉子間的間隙。同时也可以檢查噴嘴与其他霧件間的相互距离。

Ⅱ、安裝工具及备用零件的准备

- 1. 安裝工具: (1) 水平尺; (2) 活动扳手; (3) 各种厚度的垫片; (4) 起重用的繩; (5) 搭三角架用的木杆; (6) 2 噸起重鈎; (7) 其他手动工具, 如老虎鉗、鉄銼、手錘和鑿子等。
 - 2. 备用零件: 主要是螺絲帽。

三種理地脚螺絲

預埋地脚螺絲的質量是保証順利安裝和安裝質量的重要关鍵之一, 所以这是一項 重要而复雜的工作。該电站在开始工作时,技術人員与工人在思想上就重視了这一工 作。他們提出: "篳顧我們返 100 次丁, 也不要因預埋螺絲有毛病而影响水輪机的安 装工作。"因此, 全体工作人員分析了螺絲的种类、具体位置和作用。首先詳細地研 究了水輪机制造厂所供給的水輪机圖紙和地脚螺絲預埋位置圖。然后把所有的地脚螺 絲分类, 抖准一步弄清楚各个地脚螺絲的受力情况, 以便在埋螺絲时定出螺絲底部的 位置。

在摸渍机械对螺絲預埋精度的要求以前,要了解整个机械的情况,并要詳細地了 解与地脚螺絲直接有关的那些雾件。

經过以上兩个步驟,工作人員对工作的具体要求弄清楚了,接着就提出了預埋螺 絲的質量要求,定出了一个标准: 高低誤差为 2~3 公厘,前后左右誤差为 1.5~2.0 公 匣。

在預埋过程中,还提出了好多办法:

- (1)在穩实螺絲周圍的混凝土时不要用力太大,否則就可能把螺絲弄傷了;
- (2)在澆混凝土时,要随时注意螺絲的动态,有偏差發生时应及时校正;
- (3)螺絲下端应与已經做成的基礎离开一些,以免螺絲底部擱在上面而使螺絲 產生偏度。这次在預埋發电机軌道的地脚螺絲时就發生过这类問題。

地脚螺絲預埋的过程如下:

预埋前的准备工作 在做厂房基礎时就留出埋螺絲的地位。在所留螺絲孔的周圍 可以用毛石或燒磚砌好,也可以用木殼板撑好。同时,測定地面高程厂房中心、木管 中心和水輪机中心綫的位置。預先做好地脚螺絲位置的固定板。对固定板的要求:

- (1)板要厚一些;
- (2)板上的螺絲孔要能緊緊地固定住螺絲,不能有松动。在这次安裝中就有过 螺絲孔松动的問題,后經校正,才未影响安裝質量;
- (3)样板是由几塊幷成的,因此要注意采用硬木,以免合成一塊以后仍能發生 扭动。这次安装用的样板有:

- (甲)噴嘴和三个主軸軸承的地脚螺絲組成一塊样板;
- (乙)兩个傳动軸承的地脚螺絲組成兩塊样板。

放样 准备工作做好以后,即進行放样。其步骤如下:

- (1)根据木管中心和水輪机中心,把噴嘴和三个主軸承的地脚螺絲所組成的样 板放上, 使样板的中心綫与水輪机的中心綫重合, 这就可以把样板放在正确的 位置 -:
 - (2)根据水輪机的中心綫測定發电机的中心綫;
- (3)根据發电机的中心綫測定四号軸承的中心綫(即埋在牆里的那个軸承),
- (4)根据水輪机的中心綫測定五号軸承的位置,然后把样板放好。所有样板上 然后把样板放好; 的中心綫都要和測定的中心綫重合。

在測定二个傳动軸的中心綫位置时,由于一个是根据水輪机中心綫,另一个是根 据發电机中心綫,虽然是同一个原始依据,但在几次換測中發生了誤差,因而造成兩 个軸承的位置誤差較大(見誤差示意圖)。

四、各零件的安装

1、預埋螺絲的誤差

电站全部地脚螺絲都是預埋的,这是一項細致的工作。如預埋螺絲產生誤差超过 机械上允許誤差的范圍时, 非但不能减少安装的时間, 相反的給安裝帶來許多麻煩。 这次預埋螺絲的誤差沒有影响安裝(見示意圖)。但是在沒有十分把握时,不能像这

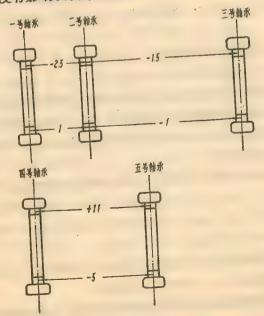


圖 2 預埋地脚螺絲誤差示意圖

次安裝一样, 把所有地脚螺絲和木管接头埋死。

Ⅱ、安裝人員及工作量

在电站工务所下設一机械安裝組,設組長一人。安裝工作主要由修配厂的4.2技 丁及1名技術量担任,工务所派了2名技工及10余个民工协助。安裝工作量見下表。

日 期	工作項目	前間	工作人數
2月3日 2月3日	三个軸承架安裝轉子安裝	3 工时	技工1名,民工1名 技工4名,民工11名
2月3~4日 2月4日 2月4~5日 2月6日	噴嘴安裝 傳动設备安裝 漸变管安裝 調整器安裝	4 I.67 5 I.67 4 I.67	技工4名, 民工11名 技工3名, 民工6名 技工4名, 民工5名 技工3名

注: 民工主要用于起重工作

Ⅲ、安装步骤

(一)水輪机的三个主軸承安裝

安裝軸承座时要特別注意控制水平,高程稍有誤差时,可用斜板調節(但有一定 限度)。此次安裝水輪机与木管的相对位置沒有發生問題。

- (1)一号軸承架安裝: (甲)鑿平混凝土地面; (乙)四角放上垫片; (丙) 試放軸承架,看清4个螺絲偏度及其方向。然后拿走軸承架,用手錘校正螺絲偏差 (螺杆上要加上螺帽)。再試放軸承架,这一工作要反复地進行几次,直到軸承架放 下才完畢。但要注意用手錘校正螺絲的偏度,只能用于偏差較小的情况下。(丁)校 正軸承架的水平是放上水平尺, 用加减垫片的方法來校正, 但要注意垫片不要垫得太 厚,以免影响高程。
- (2)二号軸承架安裝:具体步驟与上述的相同。但在校正水平时,应与一号軸 承架联合一起校正, 防止兩个軸承架產生高度誤差。
- (3)三号軸承架安裝:与二号軸承架完全一样,不同的只是校正水平时不与一 号軸承架的水平联合起來校,而是与二号軸承架的水平联合起來校。校正时不用水平 尺,用"拉綫"方法,見圖三。(調節到 4 等于零)。

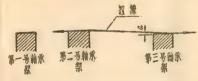


圖 3 校正三号軸承架拉綫示意圖

(二)轉子安裝的步驟

- (1) 装上斜板和軸承座, 暫时不固定。
- *(2) 裝轉子: 在工作前要洗好滾珠軸承, 幷奪入軸上(緊帽先不纏緊), 但二 号滚珠軸承不必拿下來洗。同时把傳动的三角皮帶,套上傳动輪,然后裝上轉子。

- (3)校正轉子的水平及平面位置:校正水平时,水平尺放在主軸上,調節軸承 座下面的斜板位置并校正平面位置(見圖四)。用內卡量 4 和 b, 当 4 等于 b 时即为 正确位置;如 4 不等于 6 时,则推軸使到正确位置上即可,因为这时軸套上的緊帽还 沒有痙緊, 軸套与軸配合是很松的。
- (4) 撑紧轴承座的固定螺絲。撑紧紧帽及鎖片,填上黄油,放上軸承座盖拜加 以固定。以上三項工作必須在裝上噴嘴調整到合宜位置时才做。

当噴嘴放上以后,要調整它的水平、高程和与轉子的相互位置。这三个工作是相 互联系而需要反复進行的,它的校正情况見圖五。噴嘴的位置以a、b 和 c 三 值 來 表 示,当a=b=c时即为正确位置。要使a=b=c,只要移动噴嘴的位置或調節螺 絲 即 可。在用內卡測 4、6 和 c 值时, 幷要不断地測噴嘴与一号漸变管接头处的那个法蘭面 的垂直度。因为轉子与噴嘴的間隙只有2公厘(大了水輪机效率不好),所以这一工 作做得好与坏直接影响到水輪机的正常运轉和效率。

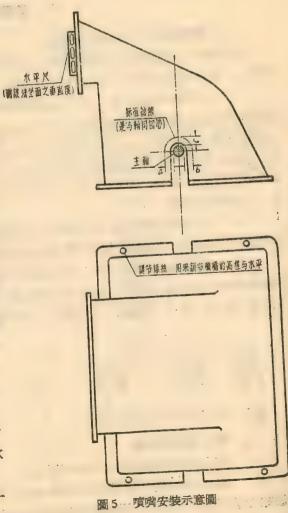
在噴嘴的下端的法蘭与地板間放 上垫片。再裝上主軸兩端的止水片。

(四) 傳动設备的安裝

- (1)傳动設备的軸承架及軸承 座与主軸承架的安裝完全相同;
 - (2) 洗好滾珠軸承,套上傳动
- (3)套上三角皮帶,这一工作 应在傳动軸放下时來做;
- (4)傳动軸安上后,要用水平 尺校正水平及其中心綫与主軸中心綫 是否平行。校正平行时, 采用拉綫方
- (5)固定軸承架和軸承座的螺 絲,放上軸承座盖, 丼加以固定, 在 固定前要加入黃油;
- (6)裝上發电机和皮帶,調整 兩軸的距离, 幷固定發电机;
 - (7) 裝上压緊輪。

(五)漸变管的安装

- (1)先裝压緊环套木管,然后 裝上一号漸变管(二法蘭盤間加軟 ;(雄
- (2)放上二号漸变管, 丼与一 号漸变管固定(二法蘭盤問加軟垫)。



二号游变管的另一端嵌入軟垫, 这一端的法翦般与压紧环固定, 越紧越好;

(3)最后埋死漸变管的4个地脚螺絲;

(六)調速器的安裝

这項工作很簡單,調速器放在木制楼板上,可根据具体情况,現鑽調速器座的固 定螺絲孔。先裝上調速杆、調速器座,再裝上手輸,然后固定調速器座的地脚螺絲。 安裝工作完畢后,要檢查油杯存油的情况,幷在噴嘴与地板間灌入混凝土。

(七)安裝过程中与其他部分的关系

在安裝过程中要与其他部分联系配合,特別是与土建部分的联系配合是保証勝利 完成安装工作的主要条件。这次的安装工作是在白天進行的,其他有关配合工作主要 是在晚上淮行, 因此, 在安装中没餐生因配合不好而影响安装工作的問題。

五、起重方法

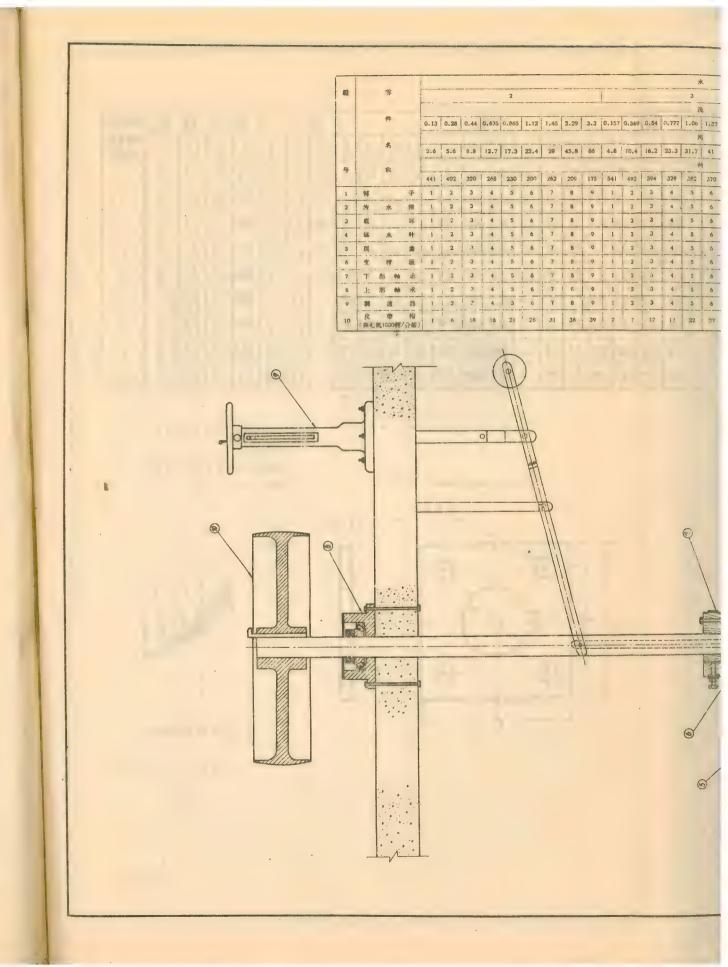
小型水电站的机器起重是一項較重要的工作。因小型水电站內不設桥式起重机, 大都只能用起重鈎及三角架來起重。 这次安裝的起重方法是:

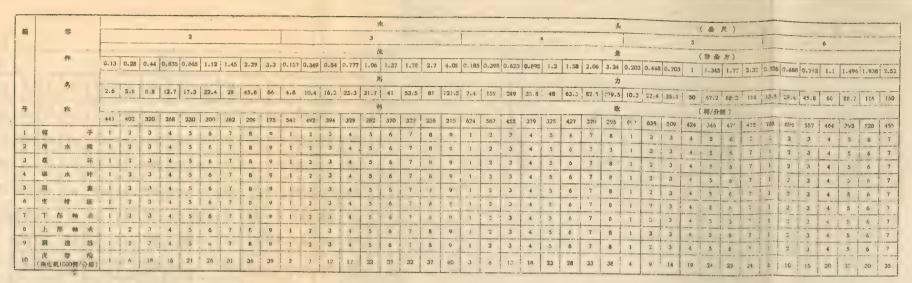
- (1)在起重钩底下放上平木板(搭在發电机層楼板上);
- (2) 將雾件用人力抬到起重鈎下的木板上, 然后將雾件搭在挂鈎上升起一点 (剛 裏 板), 迅速 將搭在發电机層上的木板撤去。 再將案件 会入水輪机層去。

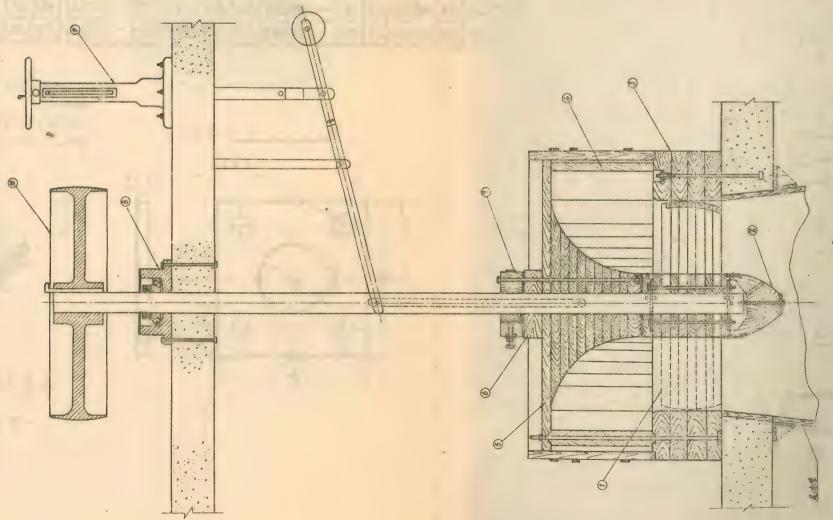
在特殊情况下,如鏈条不够長时,要零件在下降到半中間时停一下,并在零件下 面搭上木架子。要特別注意的是待雾件放穩后再松繩。起重使用的繩要經 过 嚴 格 檢 查,以防在起重过程中折断。

十、木制旋槳式水輪机制造圖

(圖号20-1~20-18)

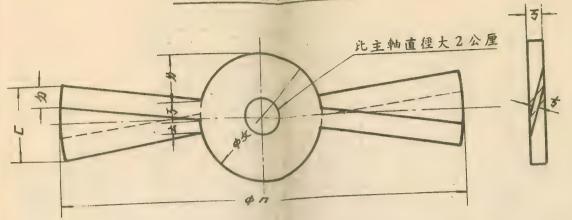




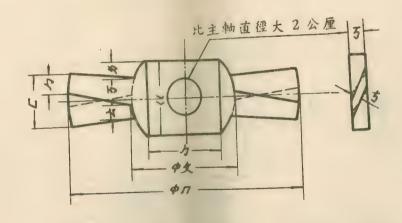


定轉: 本侧接壁式水轮机的放射: 是大75%, 不均次率65%。 這用時, 按水土和度量如冰仓水的机裂分。 依如每乘用它 的冬个营油的过去型即用深则理印塞油。 直升度效应转向率制,最小时的大型上缘树注重。 後鄉鄉 水叶沒取自同一根水料, 异成以用同一的拉材成心材。 市耕松沒有理糖化于排汽一次, 如有精和基 即 作 如 被 例, 到时可按本售中 "本测量"或水瓶机的放射 及 其成 附, 一次科量形式。

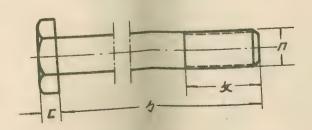
兩个葉解的繁片样板 (木料)



四个禁辦的禁片样板(木料)



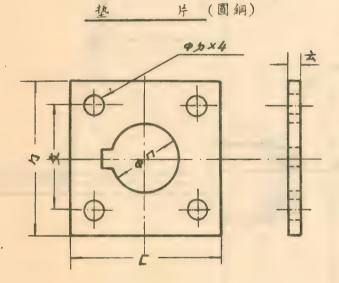
固定螺絲 (圓鋼)

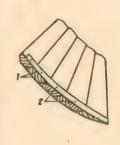


型	墊 片							- 1	Ŕ						片		圆	定	娱	熱	†字拼炮数 (蛤集拼	
25	5	女		п	7	古	4	女	n		77	太	3	4	11	5	5	7	女	П		塊數)
1	80	58	80	46	13	10	92	130	300	87	21	29	53	10	92	35	10	255	30	12	10	3
2	120	80	120	51	18	10	127	180	400	128	40	40	60	135	127	40	15	270	30	17	14	3
3	140	100	140	66	18	10	156	220	500	143	43	44	62	25	156	45	15	285	30	17	14	3
4	180	120	180	71	23	10	191	270	600	143	43	45	67	395	191	45	15	335	30	22	16	4
5	180	120	180	91	23	15	220	3/0	700	158	58	44	73	51.5	220	45	15	340	50	22	16	4
6	140	100	140	91	23	15		210	700	177	50	38	75	485	_	45	17	385	50	22	16	5
7	160	120	160	101	23	15	_	240	800	177	50	30	76	63		45	17	385	50	22	16	5
8	200		200	111	23	15	_	300	1000	201	50	42	59	995	-	50	20	465	50	22	16	6
9	-		240		23	15	-	-	1200	-	60	42	59	1295	-	50	20	5/5	50	22	16	7

注: 1.在輪葉的边緣上嵌釘上 薄鉄条。

2.輪葉的角上要制成光滑 圓角。見下圖:





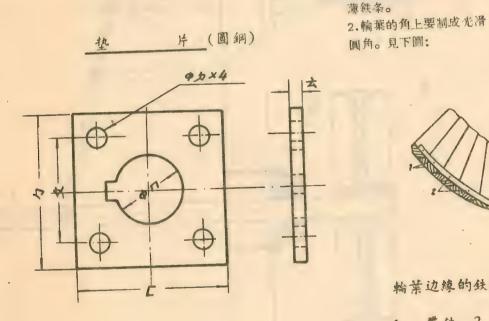
輪葉边緣的鉄条

1. 一帶鉄 2. 一鉚釘



塊敏)

30



菜

10 92 130 300 87 21

51 18 10 127 180 400 128 40 40 60 135 127

66 18 10 156 220 500 143 43 44 62 25 156

191 270 600 143 43

120 180 91 23 15 220 310 700 158 58 44 73 51.5 220

210 700

240 800

300 1000

夕夕

片

46 13

180 71 23 10

140 91 23 15

160 101 23

1 2 3

口勿太

法

92

35

10 255

15

50 20

15 285

15 335

45 15 340 50

17 385 50

50 20 5/5 50

385 50

465 50

注: 1.在輪葉的边緣上嵌釘上

29 53 10

45 67 395 191

38 75 485

38

42

42

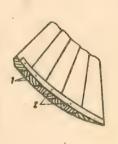
76 63

59 995

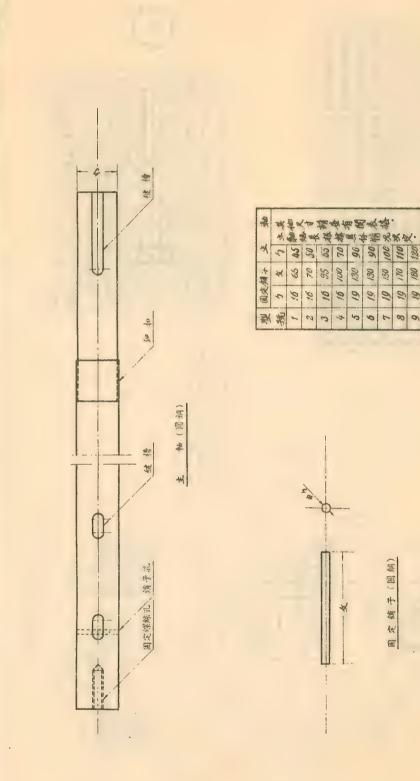
50

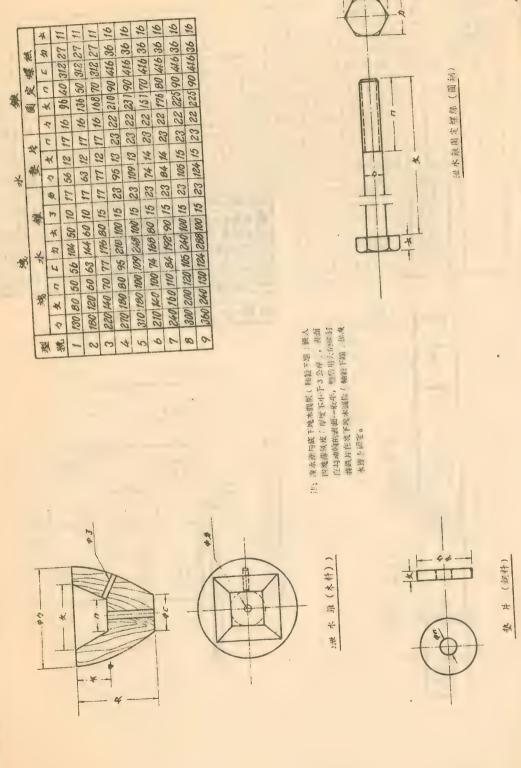
201

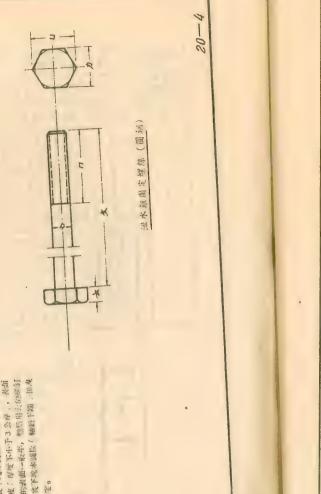
360 1200 201 60

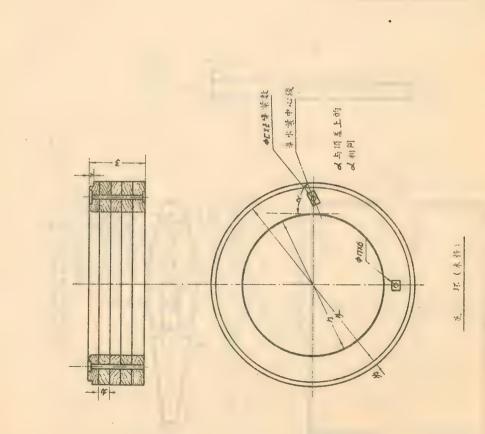


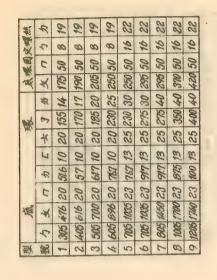
輪葉边緣的鉄条 1. 一帶鉄 2. 一鉚釘

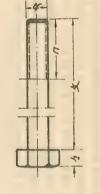




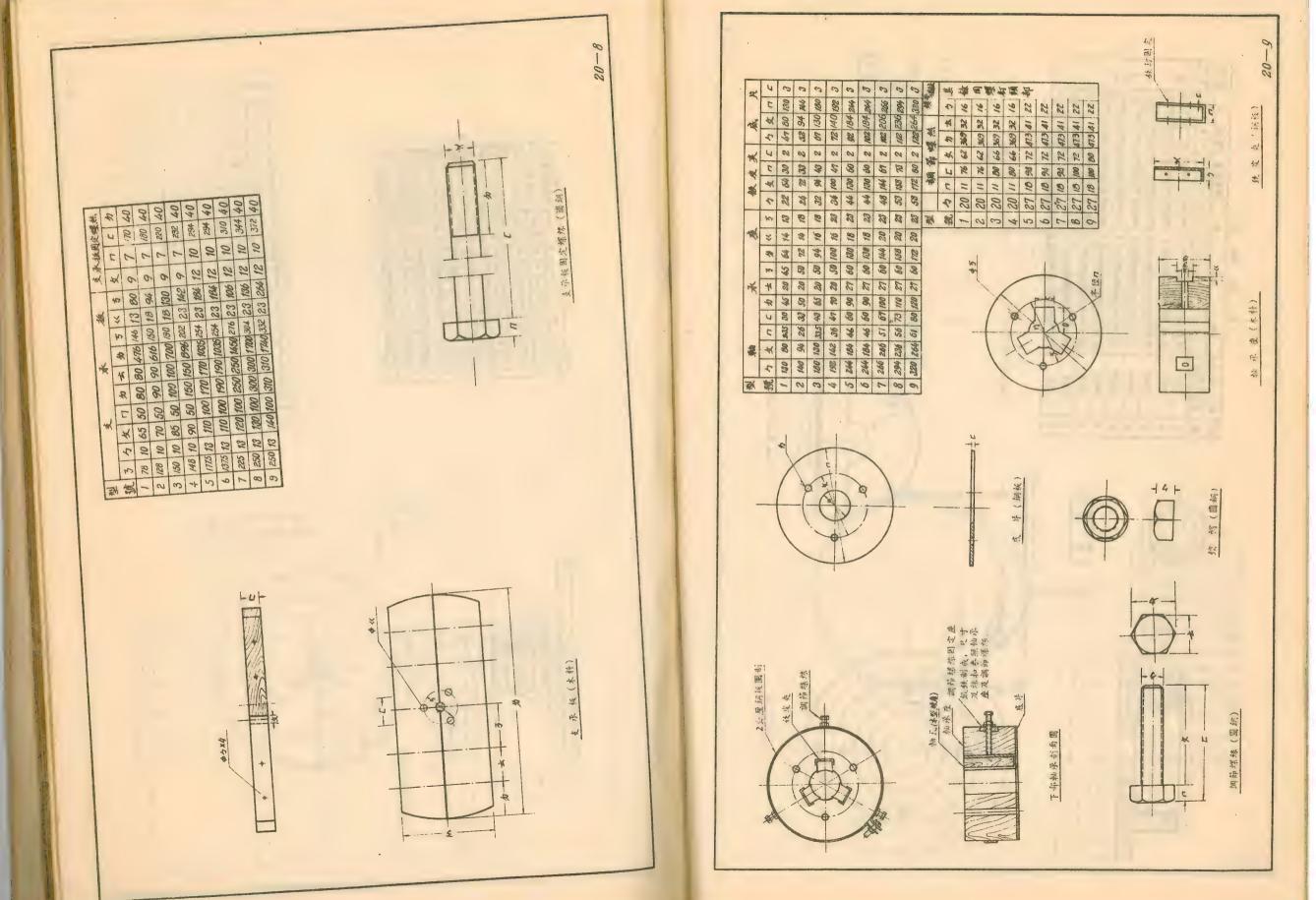


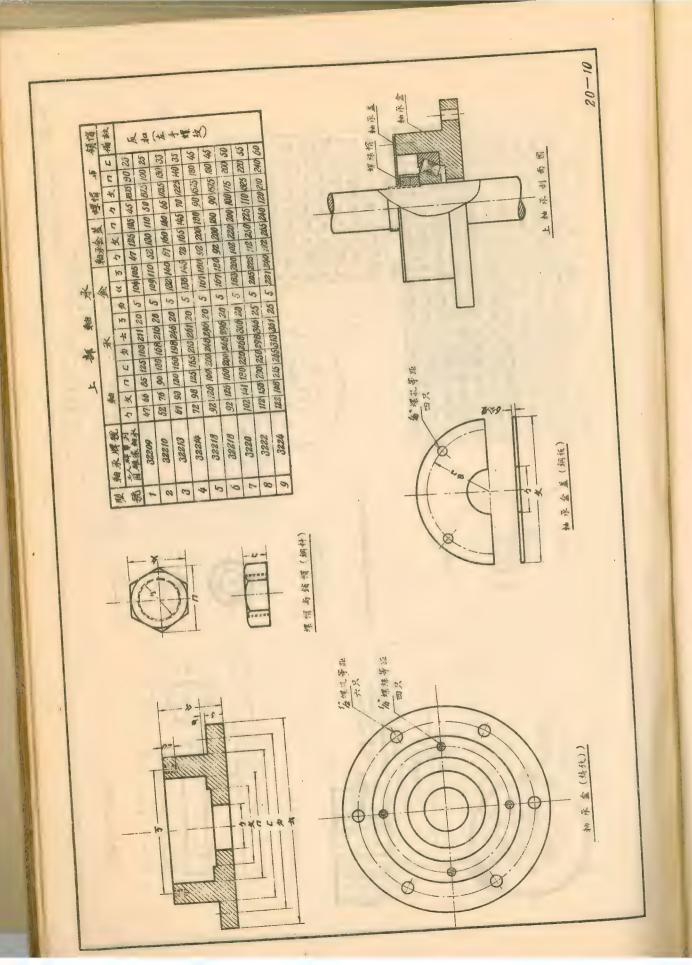


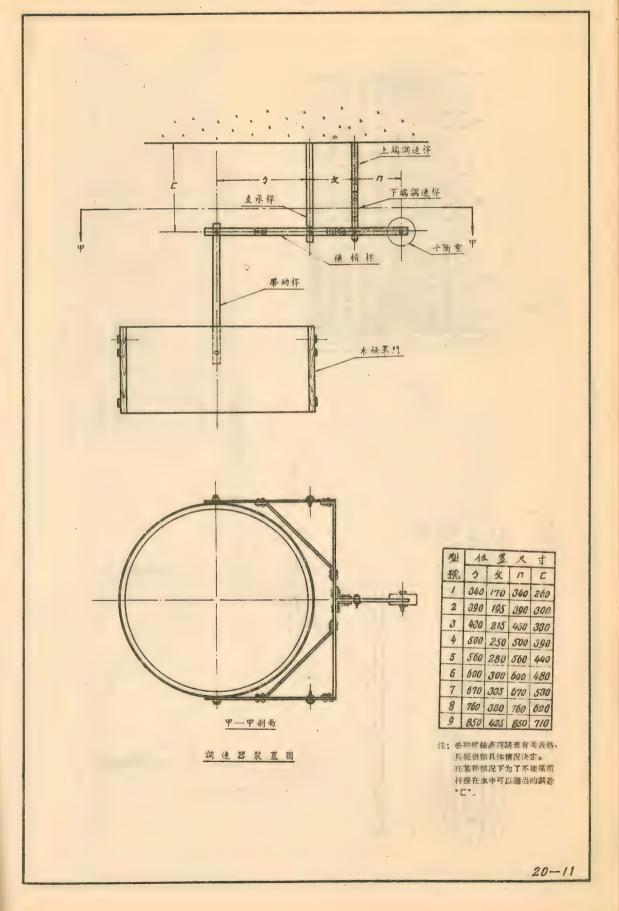


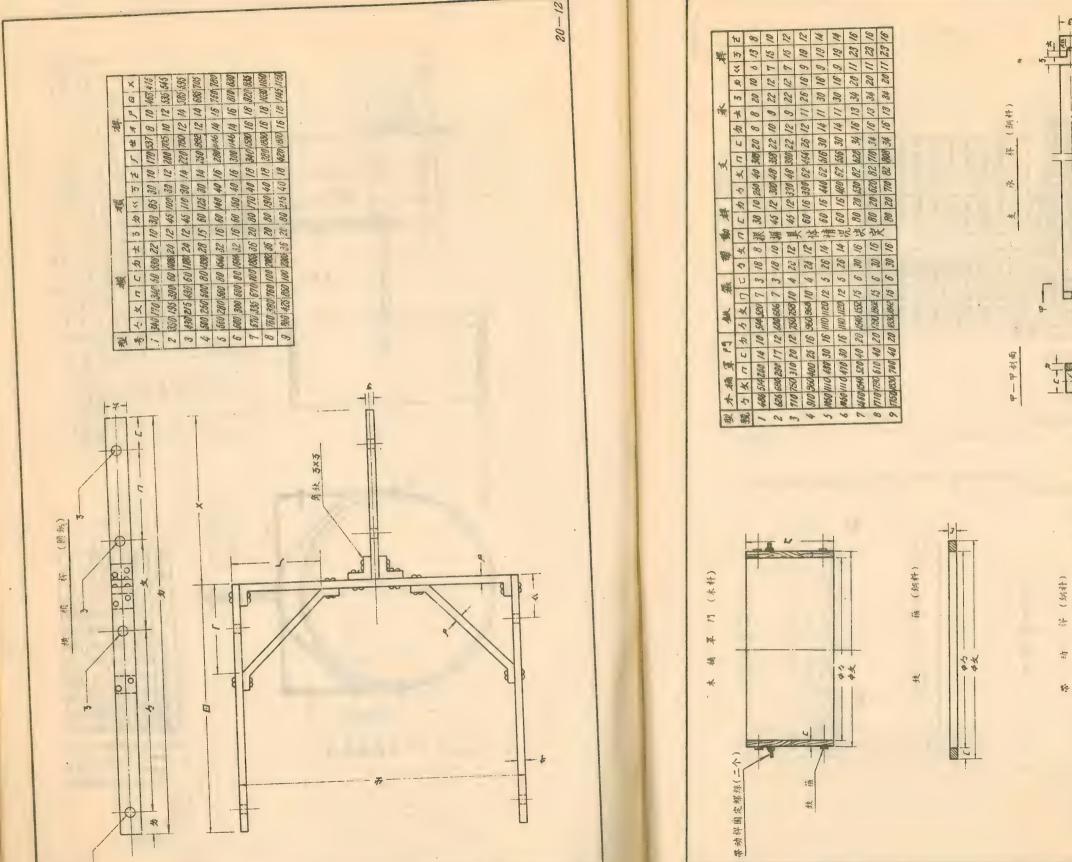


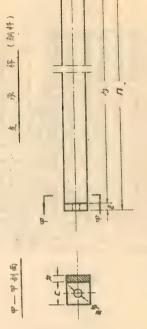
成坏固定螺絲 (圓炯)



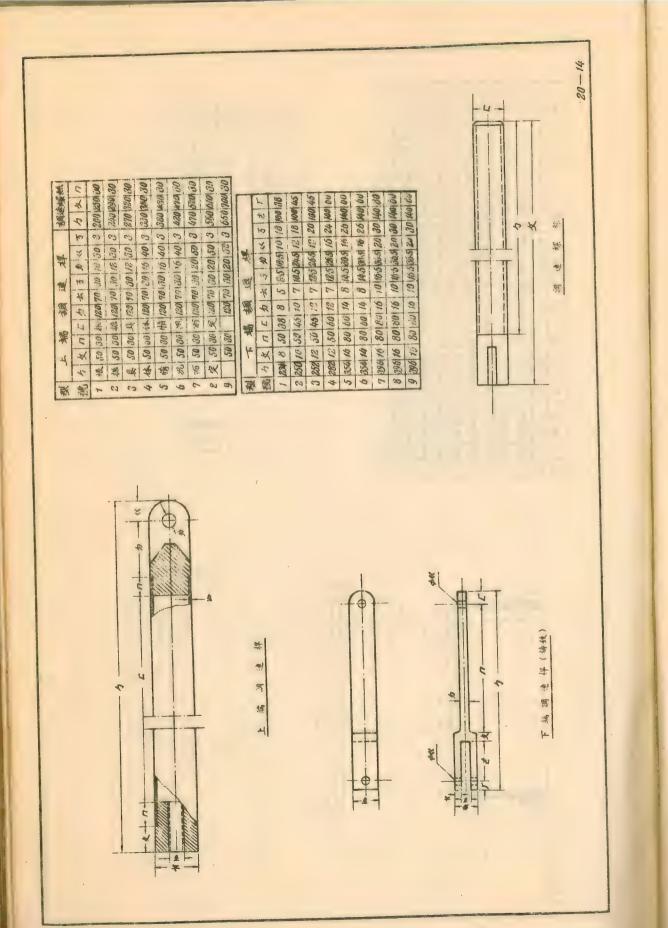


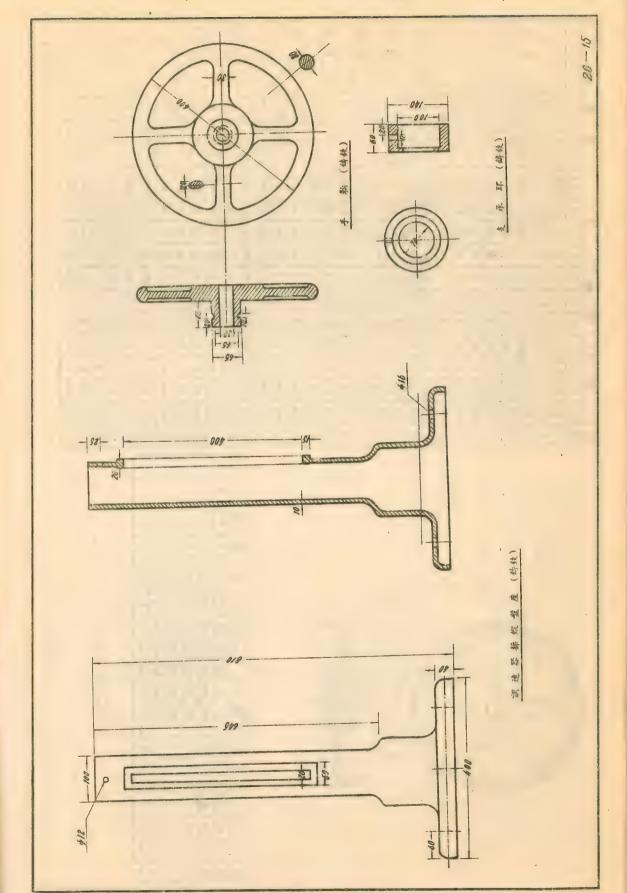






14. 是不好与發生和警樣校園室時要用進作。 添加柱高年轉構是兩定在另一个鉄道上, 新禁輸的尺寸与互他两 具發相同。 擦助採到電纜釋的尺寸溝查省差表榜。



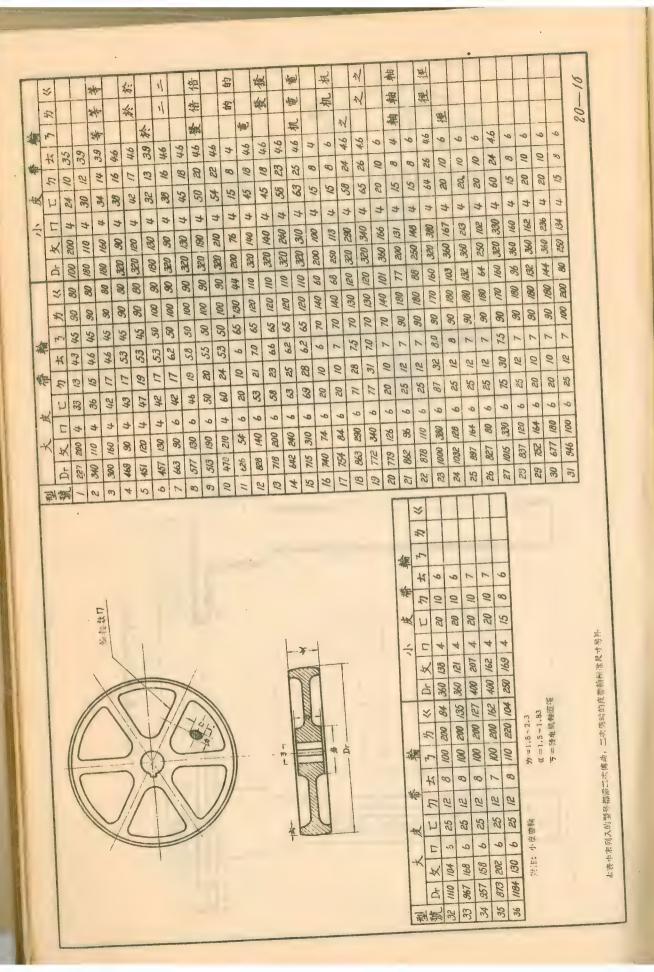


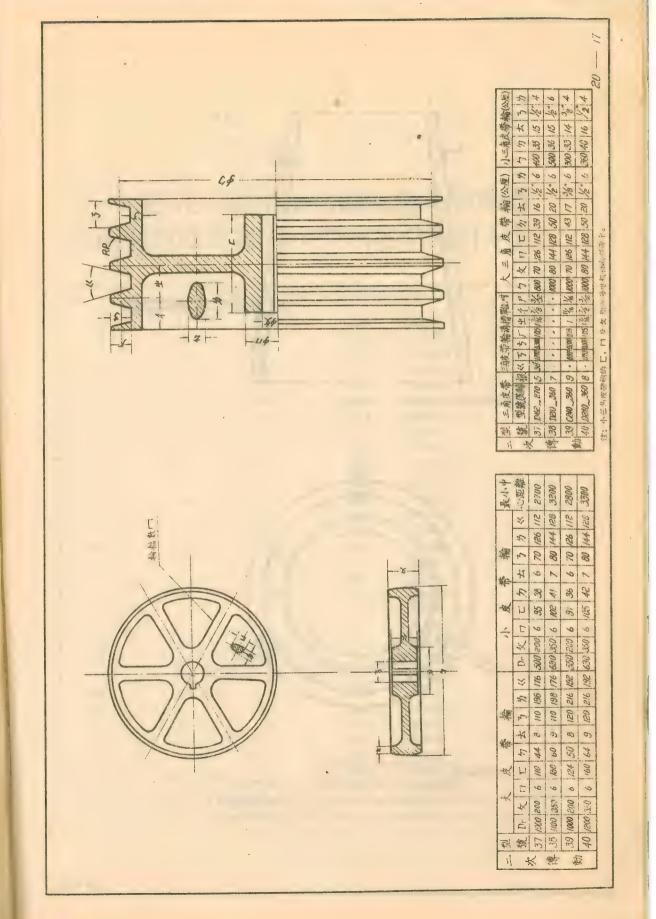
1/25 12 1 40 M

10 1 A 900

JEANARSTMAG

MILITA





V_{BUX}≤(0.5~0.7)√H ho=水輪室水深

十一、已成小型水电站圖紙彙集說明及利用渠道跌水建筑小型水电站設計示例

	号	水头(公尺)	流量(秒公方)	出 力(旺)	电 站 形 式
	1	1.5	2.7	26.4	混合式
	2 .	2.0	6.0	35.0	引水道式
	3	3.0	3.5	18.0	引水道式
	4	1.8	3.0	21.0	引水道式
	5	1.6	2.8	26.0	河床式
	6	5.0	5.0	162.0	堤壩式(灌溉渠道跌水)
	7	12.0	0.14	16.0	混合式
	8	2.0	3.0	45.0	混合式
	9	15.0	1.0	74.0	引水道式
	10	10.0	1.5	100.0	引水道式
	11	12.0	2,5	130.0	引水道式
	12	3.0	1.0	20.0	引水道式
	13	6.0	0.25	20.0	引水道式
1	14	11.7	3.67	264.0	引水道式
1	15	3.7	0.5	9.0	提壩式
1	16	5.0	1.5	40.0	混合式
1	17	20.0	0.2	20.0	混合式
1	18	2.5	1.5	11.0	混合式
1	19	1.6	3.0	30.0	混合式
	20	3.5	1.5	22.0	混合式
	21	1.5 .	0.8	5.0	河床式
	22	3.0	0.9	11.0	引水道式
	23	30.0	0.07	15.0	引水道式
	24	. 3.2	2.5	50.0	烟后式
	25	5.0	6.0	180.0	。引水道式
	26	5.6	3.9	142.0	混合式
	27	20.0	2.5	400.0	混合式
	28	4.5	4.0	100.0	堤堀式
1	29	6.0	2.5	100.0	堤壩式(渠道跌水)
	30	10.0	0.75	50.0	引水道式
	31	利用渠道跌水	建筑小型水电站設	計示例	. *
1	9.1	1.11/13/Cymas/VI.X	2904 2274 2374		

• 135 ·

本彙集中收入的小型水电站的特点一般地是:利用自然条件修建、就地取材、厂 房結構簡單等,因此,適合于農村的条件。有些厂房采用了木結構,这在產木地区宜 于廣泛采用,一方面可以節省投資,另一方面它的施工不大受气候条件的限制,在冬 天可以在室內做好零件,到工地裝配一下就可以了。

收入本彙編的小型水电站的开發方式是多种多样的:有利用桥孔的;有利用跌水 的;也有利用山溪中高水头小流量的;也有利用低水头大流量的。这些开發方式是適 合于我國多种多样的自然条件的。因此都有参考价值。

它們的缺点也是不少的,这些都已叙述在以下各个电站的說明里,这里不再重

圖 1 說 明

本电厂为堤壩混合式。自灌溉渠道上引水,电厂容量 26.4 旺, 設計 永头 1.5 公 尺,最大水头2.0公尺,最小工作水头1.0公尺,实际引用流量为2.66秒公方。

电厂装有二台 14.5 瓩的立式鉄制旋槳式水輪机,二台臥式發电机,二台手 动的 旋轉外罩式調速儀,二者通过齒輪与軸可以联动。

擋水壩为一木質溢流壩,基礎采用木籠石塊。

由于冬季水量不足,电厂附設一台煤气机。本电厂还進行榨油等副業生產。

本电厂的各項經济指标为: 每装机配价值 1,180 元,成本 0.12 元,实售电价为 每度 0.44 元(或每月每 15 瓦 1.25 元)。电价比成本贵很多,原因是火电成本較高, 每度达 0.37 元。

电厂直接运轉人員共5人,間接运轉人員3人,每天运轉6小时,主要用戶为照 明用电。

本电厂的优点为:

复。

- (1)樞紐布置較合理。它利用了原有水碾碾址,將原引水渠道稍为疏浚而成, 引水道較直,水头損失較小,同时排洪道也具有足够的泄洪能力;
- (2)具有較永久性的水工建筑物,如木質溢流壩基礎采用木籠石塊,这样年修 理費用很少, 而建筑物投資也不貴。

本电厂的缺点为:

- (1)尾水管入水深度不够,因此在下游水位稍为降低时,尾水管出口即露出水 面,進入空气,降低出力。同时尾水管無擴散角度,不能很好地恢复动能;
- (2)厂房地板高程过低,加上擋水壩的木叠梁閘門啓閉不灵,所以洪水來臨或 机組突然停开时,渠道中会發生壅水現象,水会淹入厂房。若在擋水壩上用一个电动 控制閘板,則操作就灵活得多。溢洪壩离电厂太远,管理不便。

圖 2 說 明

此为一自大河中引水的引水道式电厂,电厂容量設計为60 瓩,实际目前出力僅 达35 瓩;設計水头为4.0公尺,流量为10秒公方,实际水头僅2.0公尺,流量約

本电厂为發电与碾米相結合,各用一台容量为60瓩的立軸木制旋槳式水輪机, 5~6秒公方。 在發电部分, 又另备一台直徑为80公分的小木質水輪机, 帶动一2.5仟伏安的單相 直流电机,供厂內照明和剧場照明等,这样当白天这些用戶需电时,不必开大机組。 水輪机無調速設备。

本电厂的特点为充分利用当地材料,如進水口樞紐布置圖中所示,用竹席与木支 撑所造的攔水建筑物很經济。由于电厂本身是建筑在洪水灘地上,灘地坡降約2.5%, 为了獲得水头,在引水渠進入电厂之前,建了一个人工蓄水庫,它是利用河灘中的砂 石圍堤而成, 造价很便宜。为了防止季節洪水冲坏圍堤, 在圍堤外又建立了兩道砂石 丁壩(如樞紐布置圖所示),使动水变成靜水。另外,在厂房建筑上,由于当地条石 价錢較貴,混凝土更貴,所以該厂采用了自制的人造石(成分为石灰、砂石加水)。 在机械設备上采用了自制的木質水輪机。

因此,本电厂的造价較低,每装机瓩的投資为470元,成本为0.11元。在成本 中,修理費用占的成分較大,这是由于本电厂在很多地方采用了非永久性的建筑物, 但从总的方面來看还是比較經济的。

电厂运轉每天僅6小时,全部为照明用电。

本电厂的缺点为:

- (1)厂內沒有必要的儀表設备,例如發电机的电压表、电流表、周波表及励磁 机的电压表和电流表等。同时本电厂連熔断器也沒有。缺乏必要的儀表設备, 对發电 机的安全及用电質量都有影响。
- (2)机組的效率很低,只有20%~30%。这是由于水輪机制造得不好、沒有尾 水管、水輪机室寬度不够和二次轉动等各种原因造成的。

圖 3 說 明

此为一自大河中引水的引水道式电厂,电厂容量为18瓩,水头3.0公尺,流量 約3.5秒公方。

引水方式为在大河中建一高 1 公尺左右的攔水堰,这个堰由木籠石塊作成。在引 水渠口有一簡陋的進水閘,在洪水时用來控制進入渠道的水量。

厂房內設有一台法蘭西斯水輪机与一台木質旋槳式水輪机,容量各为20馬力左 右,各帶动一台为15仟伏安的發电机及一台3仟伏安的發电机。本电厂結合碾米加 工。用閘門調節流量。

厂房結構大部分为木結構,基礎为平鋪木条。建造时对基礎沒有开挖与处理。 本电厂的特点是就地取材。在厂房建筑上吸取了当地老鄉造房子的經驗,大胆曾 試。

本电厂的造价極低,每裝机瓩造价只有272元。 电厂缺点为:

- (1)碾米机与發电机放在同一房間內,很不方便。同时碾米时灰塵很多,不利 于發电机的絕緣保护,最好使碾米机与發电机互相隔开或分別在兩个方向;
 - (2)發电机离牆壁很近,运轉人員無法檢查;
- (3)所用木質法蘭西斯水輪机的性能不好,轉速太低,結構笨重,机組效率極 低。这是由于水輪机笨重,沒有尾水管和傳动設备所致。

圖 4 說 躬

本电厂为直接引用河水的引水道式水电厂,容量21 瓩,水头1.8 公尺,流量3.0 秒公方。电厂与碾米加工相結合,二者隔开,互不影响。

电厂每装机瓩价值为1,700元,成本0.38元。

电厂在厂房布置上存在很大缺点:

- (1)水輪机調速儀与發电机配电板在兩个房間,不但調速不便,而且必須要兩 个运轉人員;
- (2)傳动軸攔住走道,自發电机到調速儀必須跨过傳动軸,易出危險。应該將 發电机与配电板搬到外間來,同时將水輪机室上的房間擴大,以便于走路;
- (3)水輸机室寬度不够(应該有3~4倍水輸机直徑,即应有5公尺,現只有 0.3 倍直徑), 尾水管太短, 其出口离水輪机室底过近(这一距离最小应等于水輪机 直徑,但这里只有0.3倍水輪机直徑),同时尾水管露出水面,影响水輪机的效率。

圖 5 明 說

此为一不承受水压的河床式电厂,电厂容量为26 瓩,水头1.6 公尺,流量2.8

电厂的修建利用了三个标孔,将一个作为电厂尾水渠,其余二个作为泄洪閘。同 秒公方。 时將电厂尾水与河中水流用竹簍石塊筑成的導牆隔开,并將尾水渠稍为挖深,取得水 头。这种方式, 適用于河面較寬、坡降不大的河流。

本电厂利用手推旋轉閘門進行調速, 比直升木閘門方便, 在操縱閘門时, 可同时 看到配电板上的儀表, 运轉方便。

电厂每装机瓩价值約 400 元,成本不到 0.10 元。

下部木制衛軸承的形式对于泥砂較多的水中較为適合, 因为这样使主軸不与任何 固定的机件發生摩擦,不然主軸極易磨損。

由于建了电厂,洪水集中在二个桥孔中流过,所以二桥孔底里基礎应很好加固。 目前僅用竹簍石塊加固, 桥脚已被冲刷。

屬6說明

木电厂利用了長达7公里半的灌溉引水渠道,獲得了5公尺的水头,流量为5秒

公方, 电厂容量 162 瓩。 厂內裝有一台立軸旋槳式水輪机,用自动調速儀調速,一台由臥式改造成的立式 發电机,用人字齒輪一次轉动。

• 本厂的特点为利用了很多自动化装置,以减少人力。本厂試制成了自动电压調整 器,又改造成了自动調速儀,創造了閘門的电动啓閉、油循环系統、油指示灯、温度 指示灯、水位指示灯和飛車保險等。他們还結合厂內布置的調整將每班运轉人員自6 人减为2人。

本电厂每装机瓩的价值为 230 元, 成本为 0.07 元。

圖 7 說 明

本电厂为混合式,利用瀑布落差發电。 电厂容量 16 瓩, 水头 12 公尺, 流量 0.14 秒公方。枯水流量無保証。 引水渠道(石头砌成)与木質水管的接头在懸崖上,人过不去,不易檢查。

星水管無擴散角度,不能利用通过水輪机以后的水能。

配电板与調速儀的距离較大,管理不便。如將机組安裝在左边(向下游看),配 电板調速儀布置在右边, 則問題就解决了(此时引水渠也要向左移, 木質水管也要加 長些,但这样就安全多了)。

电厂每装机瓩价值为900元,成本0.19元。

圖 8 說 明

本电厂为堤壩混合式,自灌溉渠道上引水發电。电厂容量 45 瓩,水头 2.0 公尺, 流量約3.0秒公方。

厂内装有二台水輪机,总容量为88瓩,共同帶动一台容量为50仟伏安的發电 机,实际出力僅45瓩,所以水輪机設計容量过大,实际只要一台旋槳式水輪机即可。

由于洪水要淹沒第一層厂房, 所以將發电机和配电設备放在樓上。但調速儀的操 縱則一个在樓上一个在樓下,很不方便。应把二个調速儀联动,只要一人在樓上操縱

尾水管太短,同时淹沒深度不够。水輪机室寬度也嫌小些。

避雷器为6.6仟伏,而發电机为3.3仟伏,所以避雷器不能保护發电机,尤其是 沒有变压器的高压出綫,因而發电机會遭过雷击。

圖 9 說 明

此为一引水道式电厂,利用河道中的陡坡。电厂容量74瓩,水头15公尺,流量 1.0 秒公方。

由樞紐布置圖可見, 引水渠道弯曲太大, 这是由于渠道沿綫地質条件不好, 極易 坍方,不能建前池,所以把厂址放在这一地点。

進水口的兩道進水閘只用里面的一道進水閘就够了,可以節省一道閘門。

傳动設备采用三角皮帶是合適的,因为厂房需要挖方,采用三角皮帶可以節省厂 房面積(虽然按它的傳动比数而言应采用平皮帶),以减少挖方。

輸电电压 2,300 伏(發电机电压 2,300), 輸送距离約六公里。电压不足,应設 升压站, 幷改用 6,000 伏电压輸电。

电厂每装机瓩价值为1,100元,成本0.09元。

圖 10 說 明

引水道式电厂,电厂容量 100 瓩,水头 10 公尺,設計流量 1.5 秒公方。在 輸 电 方面有与圖8同样的缺点。

圖 11 說 明

本电厂为引水道式电厂,水头12公尺,最大引用流量为2.5秒公方,平时为1.3 砂公方。裝設一組联动机,容量 130 瓩。供給城鎮照明及小型工業用电,并与一个容 量为 130 瓩的木炭發电机联合运轉,本电厂年發电量为 680,000 度,年利用小时数达 5,100 小时。

本电厂布置比較緊凑,但配电板离手动調速器太远,又不是面对操作人員,因此 工作不方便,配电板以放在操縱調速器的人的对面較好。

12 說 明

本电厂为引水道式,水头3.0公尺,水輪机容量約20瓩,發电机容量18.5仟伏 安,轉速1,800轉/分,本厂加工間与發电机間分开是比較合適的。

圖 13 說 明

实际利用水头 6.0 公尺, 流量 0.25 秒公方, 水輪容量 20 瓩(水輪机設計水头 9 公尺,設計流量 0.5 秒公方),發电机容量为 7.5 瓩,电能全部用于照明。最大負荷 約1.5 瓩。厂房全部为木結構。

缺点是,压力水管進水口上緣露出水面,尾水管出口亦露出水面,影响引水效率 和水輪机效率。按技術要求,压力水管上緣至少应埋入水面以下 0.5 公尺,尾水管出 口至少埋入水面以下 0.3 公尺。压力水管的弯曲处应有襲墩。

水头为6.0公尺,可以不用压力水管引水而用开敞式水輪机室。

圖 14 說 明

水头 11.7公尺,容量 330 仟伏安,最大流量 3.67 秒公方,平均年發电量408,000 度,利用小时数为1,530小时。供电对象为小城市照明和小型工業动力用电。

該厂缺点是:

- (1)厂房的附屬房間如文娛室等放在主厂房一起,使主厂房运轉时不安静。修 理間过大幷單独設立工具間,因而增加了厂房的建筑面積;
- (2)二个机組放在二个厂房里,增加了厂房建筑面積,也增加了运轉人員和运 轉費用;
 - (3)發电机層太低,以致洪水时發电机出綫浸入水中而必須停止运轉。

圖 15 說 明

本厂以碾米、磨粉为主, 晚上附帶供应照明用电, 照明 共30 多 整灯 (每灯25 瓦)。加工設备由水輪机直接帶动。水头3.7公尺,水輪机出力12馬力,發电机容 量 2.5 仟伏安。厂内另設有 10 馬力木炭机, 当上游灌溉用水时, 电厂水量不足 即 用 木炭机發电。

它的缺点是: 电厂的兩套(火电和水电)設备, 幷未增加电厂生產量, 不經济。 从經济利用設备的观点來看,应該擴大非枯水期的加工量和用电量,充分利用木炭 机。在枯水期,就在晚上停止部分加工而專門供給照明。

圖 16 說 明

水头 5 公尺, 水輪机容量 44 瓩, 帶动兩部發电机, 每部 20 瓩。 它的缺点是:

- (1)發电机为直流,电压太低,因此不能做較远距离的輸电;
- (2)一个水輪机帶兩个發电机,增大了厂房面積,并不增加多少运轉的可靠 性,也不增加發电机效率(發电机效率变化極小)。

圖 17 說 明

水头 20 公尺,容量 25 仟伏安,引用流量 0.2 秒公方,平均年利用小时数为1,815 小时(按1952~1954年三年的統計)。电力用于碾米和小城鎮照明。

水輪机一台是自己設計的輻流式水輪机,直徑23公分,轉速1,100轉/分,效率

70%左右。

它的缺点是:

- (1)厂房面積还可以大大縮小;
- (2) 尾水管太短, 出口未沒入水中, 应加長尾水管或降低水輪机安裝高程。

圖 18 說 明

本电站利用水头 2.5 公尺, 引用流量 1.5 秒公方。采用了上冲式水輪机, 它的直 徑为 2.16 公尺(長 1.46 公尺)。水輪机出力 11.0 瓩。 發电机容量为 14 瓩(实际出 力僅 11 瓩)。

本电厂的缺点是:

- (1)上冲式水輪机效率讨低,水力沒有充分利用。如改成木制旋變式水輪机, 可增加發电量至28瓩(可增加一倍);
 - (2) 傳动設备变速 次数太多,降低了水能利用率杆增大了厂房建筑面積。

圖 19 鈴 明

本电厂为水力發电和水力碾米合一的厂。水头 1.6 公尺, 水輪机出力 30 瓩, 發 电机容量 2.5 瓩。其余为碾米用动力。

水輪机是旋槳式,轉子为鉄制,導水設备为木制。

它的缺点: 發电机与碾米机放在一个房間內, 不能保持發电机清潔, 影响發电机 安全运轉。

圖 20 說 明

本电厂为混合式。容量22瓩,水头3.5公尺,流量1.5秒公方。

电厂装有二台旋槳式水輪机,总容量为33瓩。但只一台容量22仟伏安的發电

电厂晚上运轉6小时,白天碾米,碾米机三台总容量33瓩。

水輪机的布置方式不好,二台水輪机并联在一根横軸上,由于出力与轉速不相 等, 影响傳动齒輪与軸的受力不均。

配电板与机器的間距僅0.5公尺, 运轉不便。

厂房高度不够。

無調速儀,用閘門調節流量。但閘門在厂房外面,重量又很大,运轉不便。

閘門高程不够。因此当突然 泛門时, 渠道中水位突然上升。水淹过閘門, 冲進水 輸机室、水輪机重新开动、很危險。由于沒有前池設备、故停車时壅水很高。

本电厂是低压輸电,但送电距离远达3公里,故电压損失达30%~40%,灯光 不亮。应加装升压和降压設备。

圖 21 說 明

本电厂为河床式,容量5瓩,水头1.5公尺,流量0.8秒公方。

厂內裝有一台木質法蘭西斯型水輪机。

由于水輪机轉速太低(僅45轉/分),發电机有1,500轉,傳动比数达33,所 以采用木質法蘭西斯水輪机不合適。

水輪机室基礎用圓木鋪底,由于圓木間距稍大,又加上是軟基,故基礎刷深約30

· 141 ·

公分, 危及边墩的安全。

本电厂的特点为水輪机結構很簡單,水輪机轉子、導水叶、主軸和傳动齒輪都用 木制。無上部推力軸承,僅用下部一个嵌入木梁中的六角鉄承担水輪机的全部重量。 所有这些东西都是可以就地取得的。它的缺点是笨重,且效率低。

圖 22 說 明

本电厂为引水道式,利用灌溉渠道上的坡降取得水头。电厂容量 11 瓩,实际利用水头 3.0 公尺。流量 0.9 秒公方。

本电厂在土木結構上多半是利用旧木料建筑, 并尽量使用了三合土, 条石与磚都 用得極少(如水輪机室, 磚与条石僅用以护面), 因此造价較便宜。

电厂应有的水头为4.8公尺,实际利用水头只有3.0公尺,这說明电厂存在二个問題:

- (*1)水進入水輪机室时水头損失太大(由于閘門關節流量及進入水輪机室时的 坎太高);
- (2)水輸机效率較低。当水头为 4.8 公尺时过水能力大于 0.9 秒公方,因而水 輸机室中水裝不滿。在这种情况下,采用法蘭西斯水輪机可能好些。

配电板上的变阻器应放在配电板正面,以便于調節。

电厂每装机瓩投資为 700 元,成本每度 0.95 元,这是由于电厂人員过多 (达 7 人之多) 及年發电量过小的緣故。

圖 23 說 明

这是一个利用山溪泉水建筑的水电厂。水头 30.0 公尺,出力 15 瓩。装有一台15 瓩的兩击式水輪机及横軸發电机机組,厂內布置很簡單,水輪机和發电机用三角皮帶傳动。它的优点是厂房很緊凑簡單。宜于高水头的小型水电厂参考用。

圖 24 說 明

本电厂为壩后式,容量50瓩,水头3.2公尺。

厂房为井式, 机电設备分三層布置, 运轉非常不便。上下樓梯不宜采用攀梯, 因为运轉人員上下不便攜帶工具, 同时易發生人身事故。

發电机層樓板应全部鋪好,这样可將配电板移至發电机層,同时可增加安全。若 傳动設备改为三角皮帶,并采用立式發电机,則全部設备都可移到第一層。

电厂每装机瓩价值为1,200元,成本0.159元。

圖 25 說 明

本电厂为引水道式,容量180 瓩,水头5 公尺,流量6秒公方。

厂內裝有三个60 瓩的机組,原來都用半交叉皮帶傳动,現在全部改用三角皮帶傳动,因此發电机与水輪机間距离自原來的8公尺左右縮至1.8及2.1公尺,節省厂房面積很大,同时运轉也方便很多。

机組数目过多,可减少为二个机組。

电厂每天运轉 24 小时,每装机瓩价值为 1,200 元,成本 0.09 元

圖 26 說 明

本电厂为混合式,容量为142瓩,水头5.6公尺,流量3.9秒公方。

本电厂引水渠道为灌溉、餐电合用。厂内装有二个机组,一为旧有的,一为新装的,故二机组容量与形式不同。立式机组厂房内布置蔽好。它的缺点为二机组分别在二个房間內。事实上可將新安的立式机组与旧机组装在一个房間內。尾水渠可以擴大,以便共同使用。

由于河流水量大,攔河壩采用両石壩(壩基与壩体采用于砌塊石,表面用漿砌条石)。

圆 27 說 明

本电厂水头 20.0 公尺, 引用流量 2.5 秒公方, 电厂出力 400 瓩。

木質压力引水管長 50.6 公尺, 直徑 1.1 公尺, 管厚 5 公分(2 吋), 鋼箍 直徑 2 公分。木管弯曲处接以鋼管接头。本厂布置比較緊凑, 設备也較正規。

圖 28 說 明

本电厂利用已經建成的灌溉渠首攔河壩所造成的水头 4.5 公尺及灌溉引水后的剩余水量來發电。引用流量为 4.0 秒公方,水輪机設計出力为 100 瓩。水輪机为木制旋攀式,直徑 120 公分。全部按照苏联規格做成,使用情况良好。本电厂由于利用了已成工程及依靠了当地羣众出工出料和利用了旧發电机等方面,所以造价很低。

圖 29 說 明

本电厂利用灌溉渠道上兩級連續跌水的6公尺水头和2.5秒公方的水量。水輪机 出力110 瓩,發电机出力100 瓩。在布置上比較簡單,厂房面積也適当。它的供电对 象是抽水用电、城市和鄉村照明、碾米和打谷用电。它的溢水建筑物利用了原有的跌 水上的插板閘門,未另設建筑物。

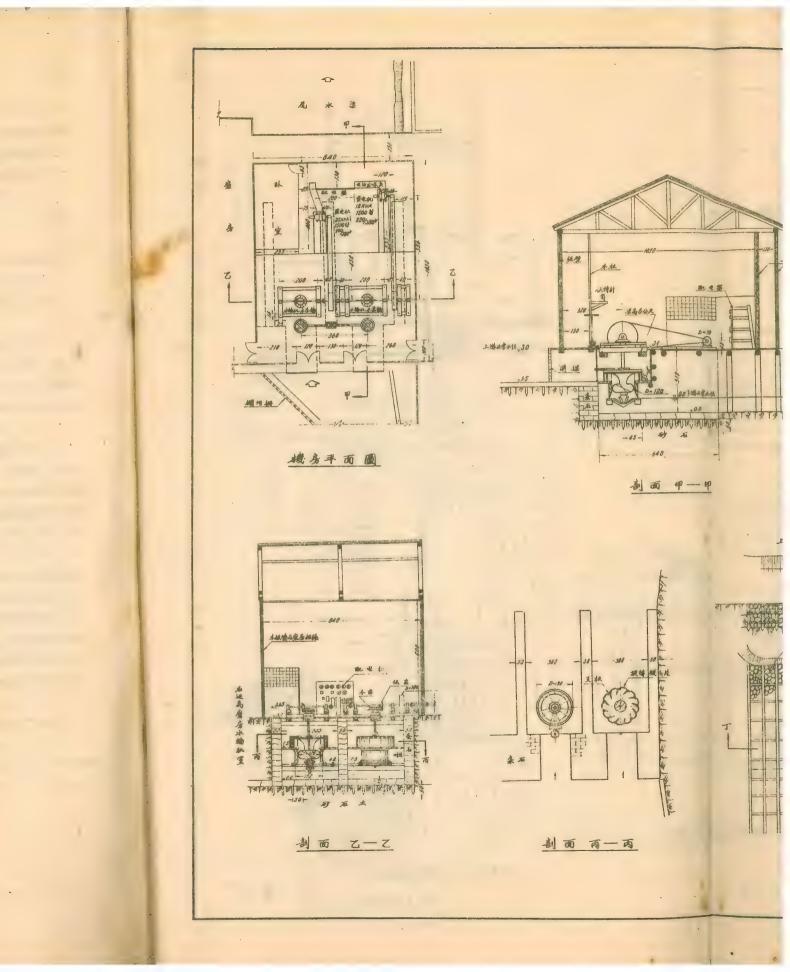
圖 30 說 明

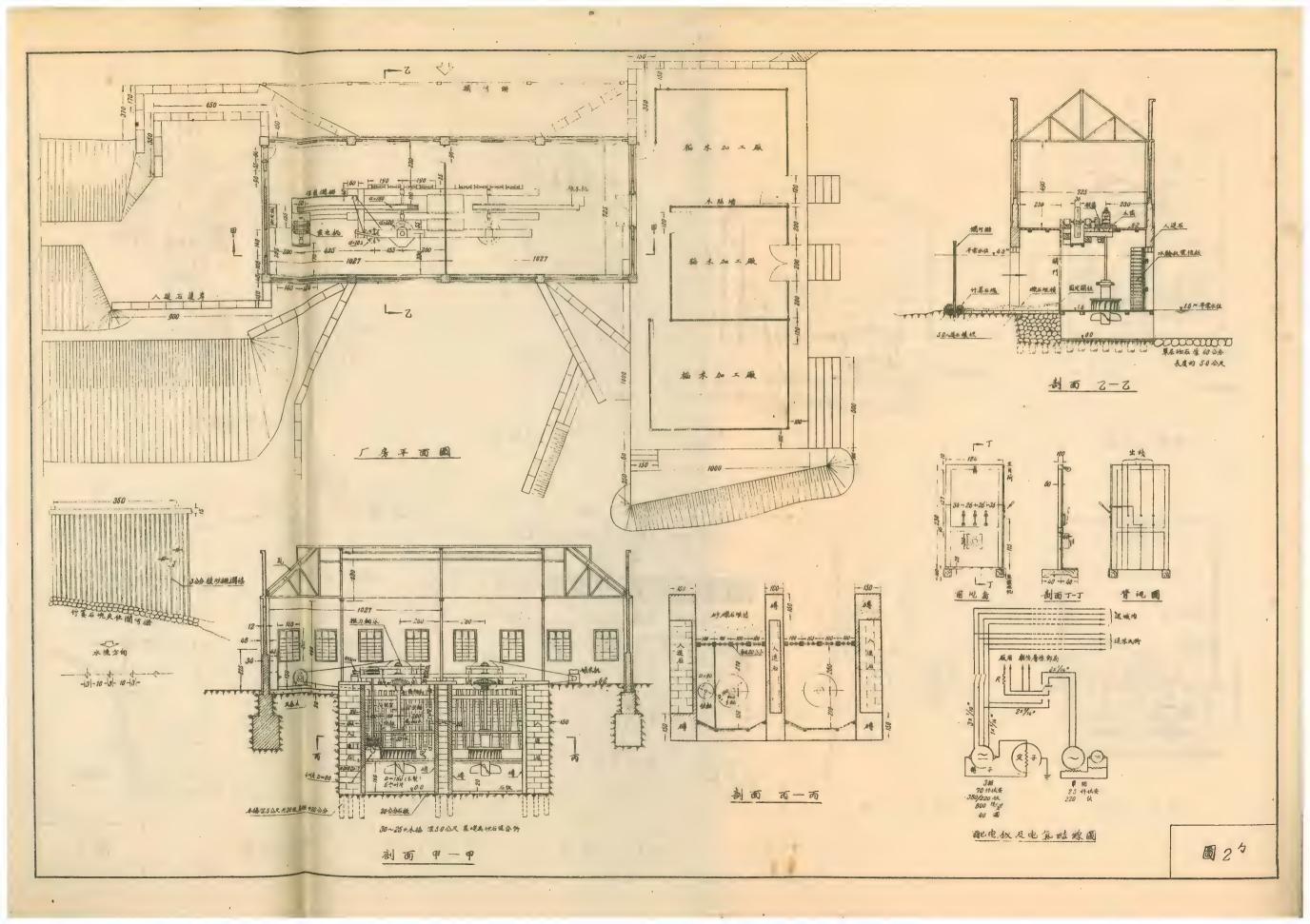
本电厂为一長引水道式水电厂,其引水渠道長达2公里。利用水头10公尺,引用流量0.75秒公方。水輪机設計容量为50瓩,發电机容量亦为50瓩。供給附近農村照明及石料加工用电。本厂的建筑主要是利用附近石料加工場廢弃的塊石,造价便宜。本电厂利用了本質压力水管。这种水管在非產木区,与鋼管比較并不便宜,而且 寿命較總管短根多,不一定讀出。木管僅適合于木材比較便宜的產木区附近采用。

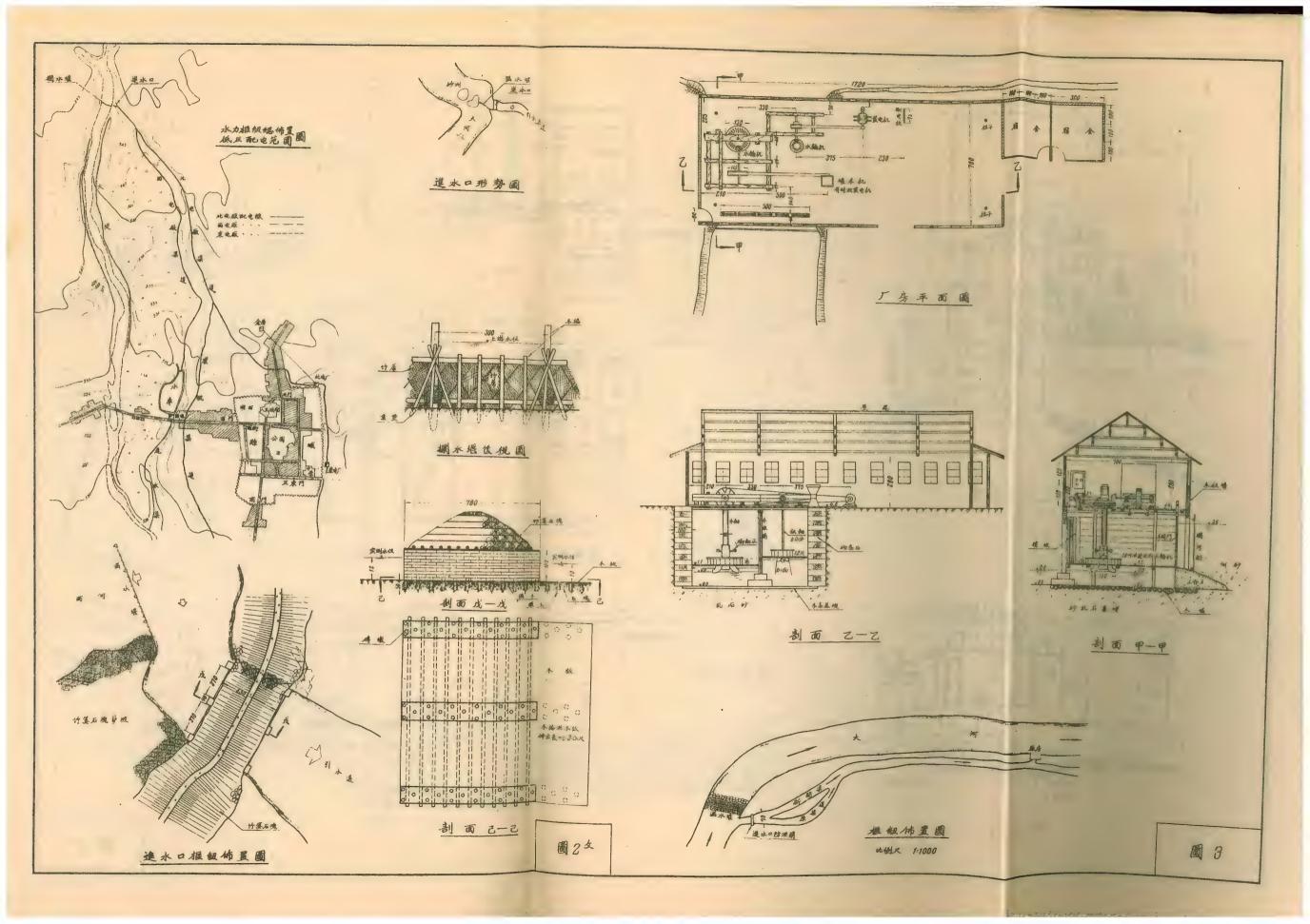
本电厂采用了兩击式水輪机,該水輪机構造簡單,制造方便,適于農村水电站应用。效率可达 80% 左右。

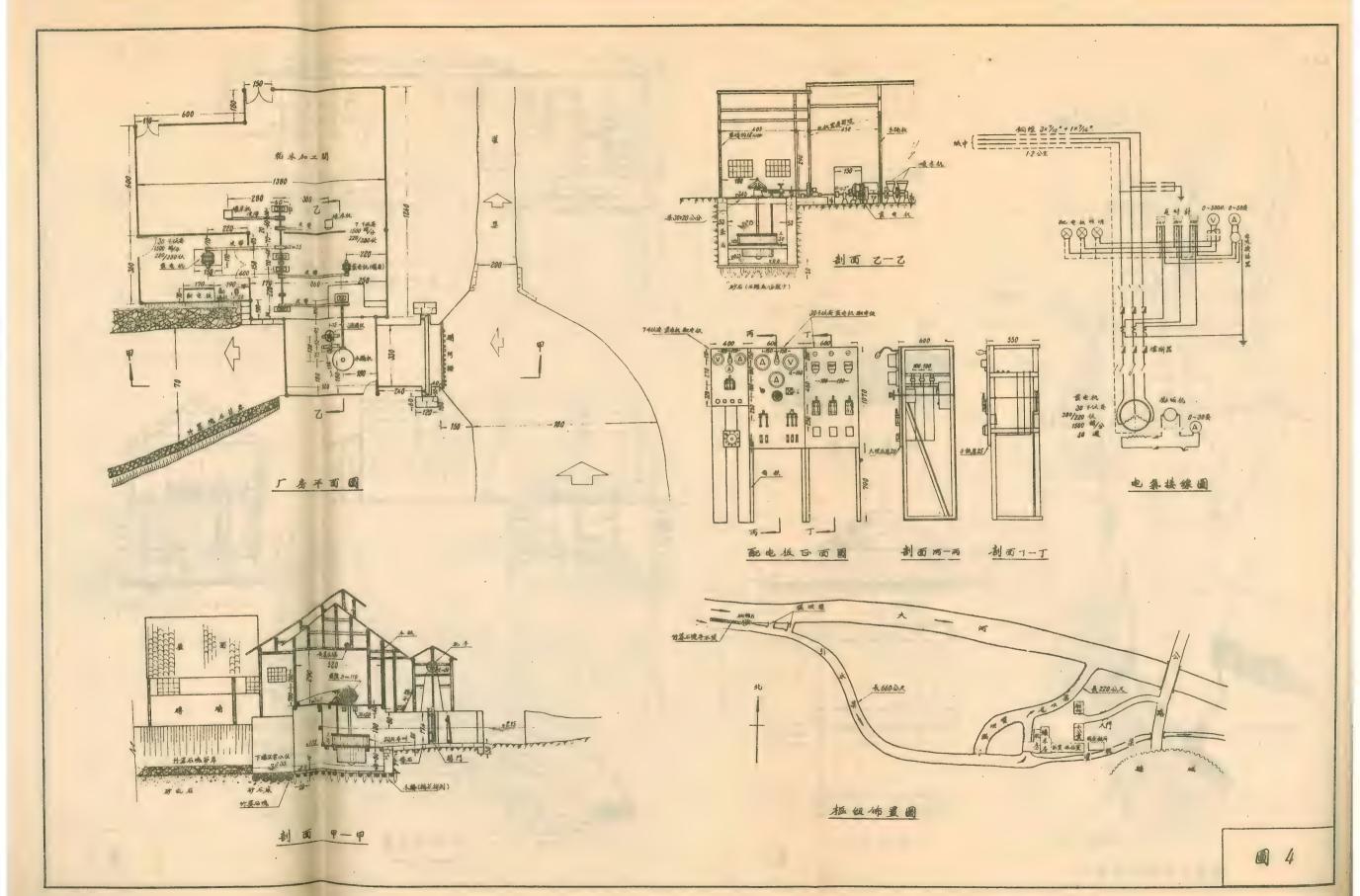
圖 31 說 明

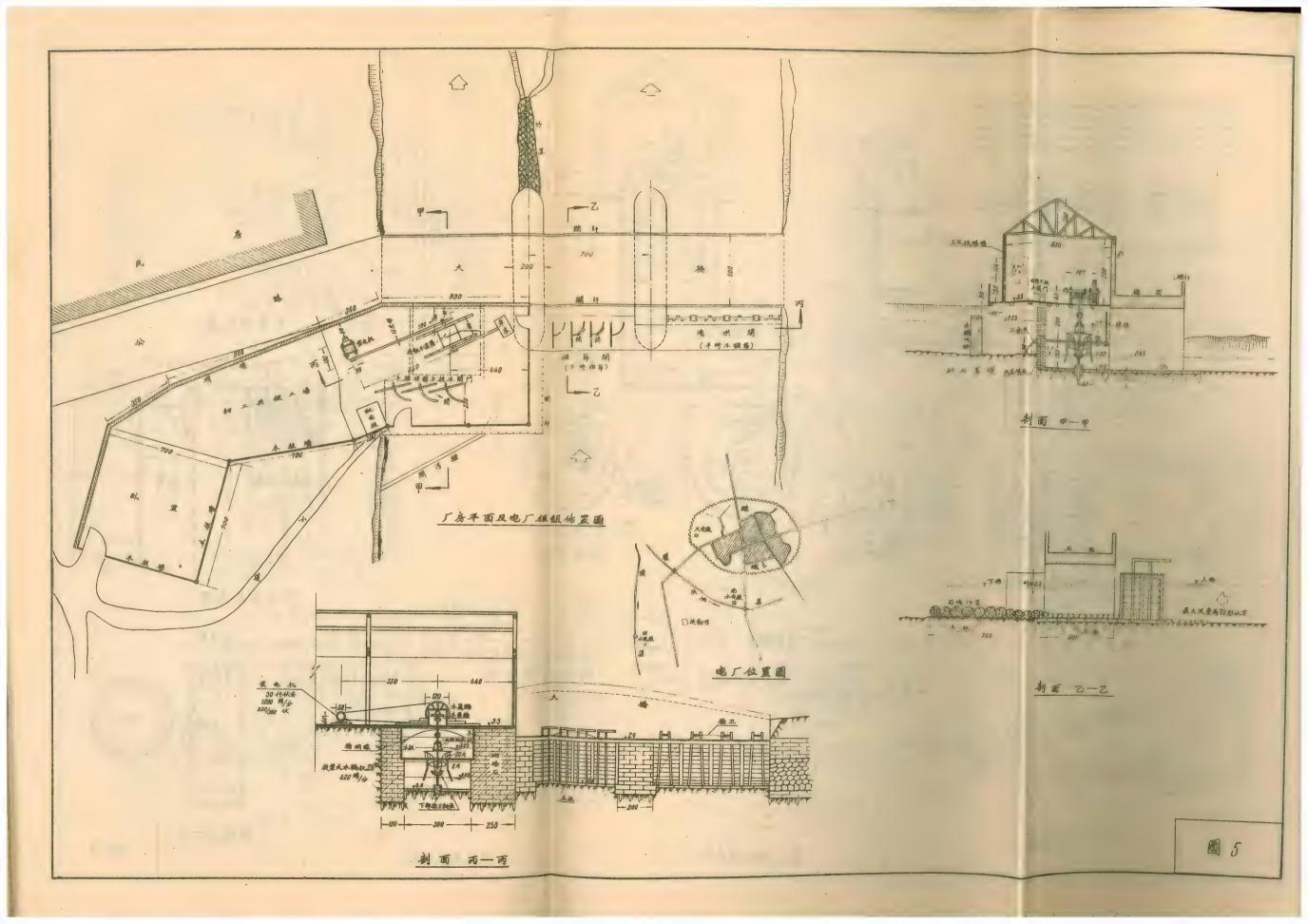
本电厂系利用渠道跌水建筑小型水电站的設計示例。

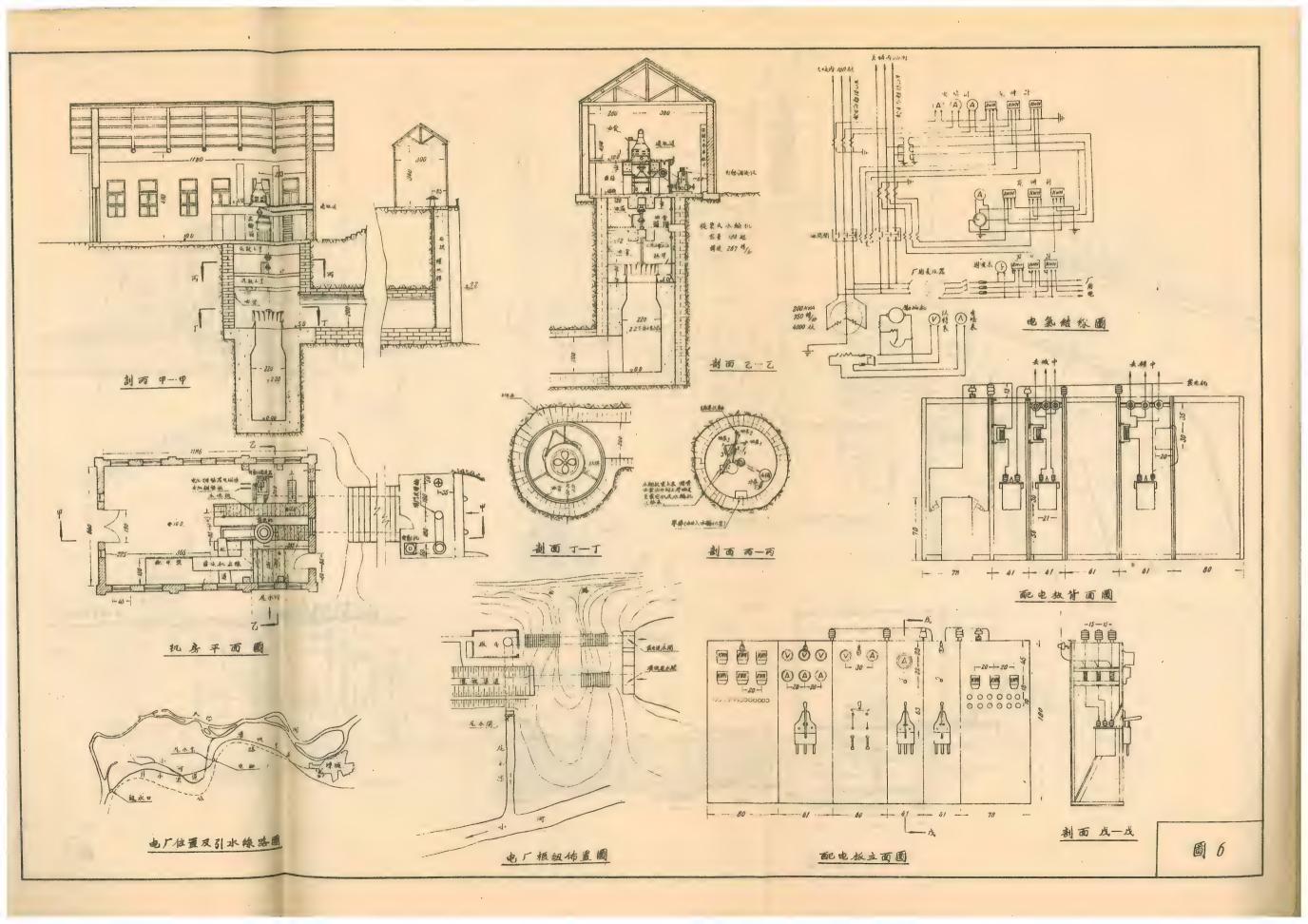


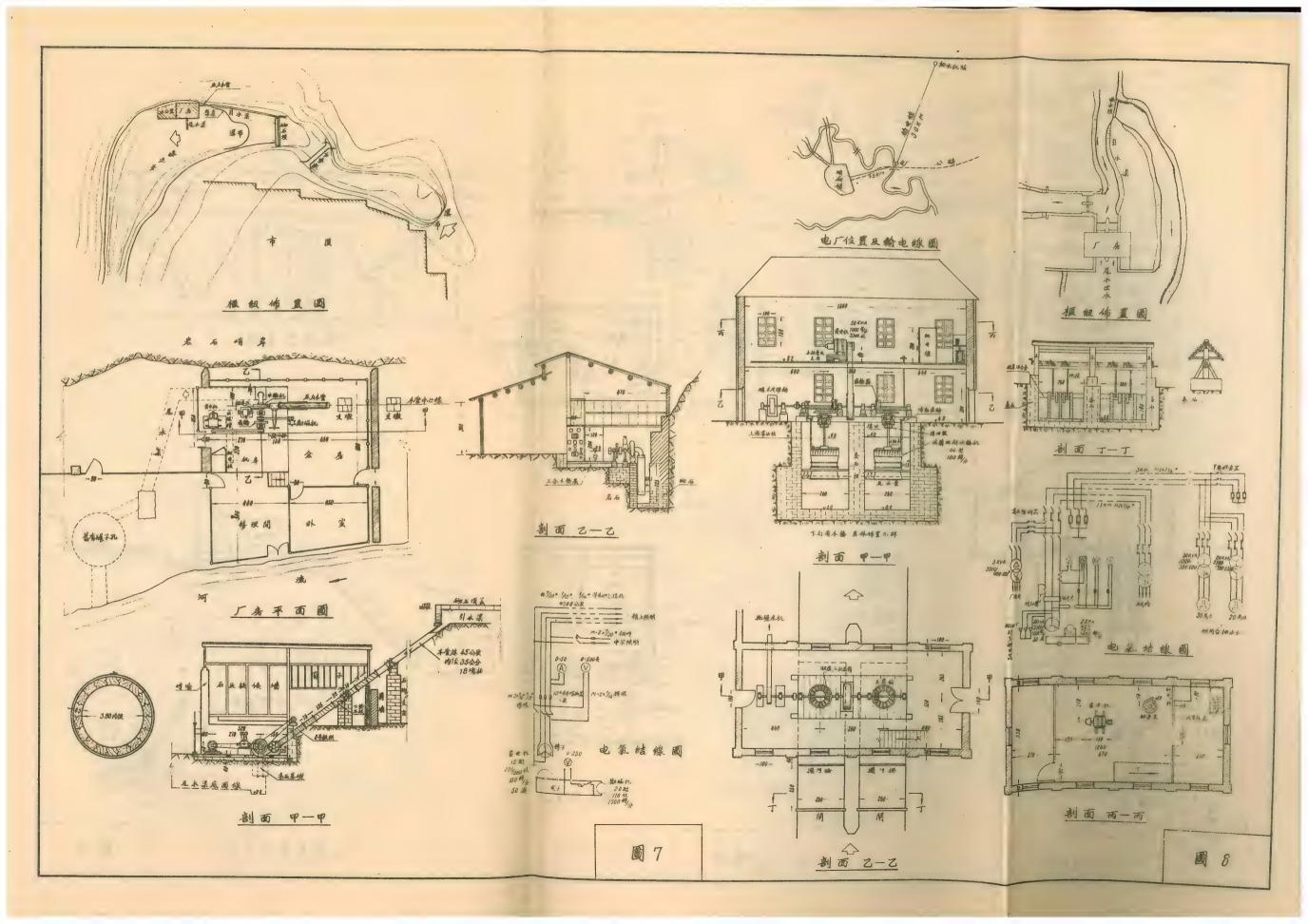


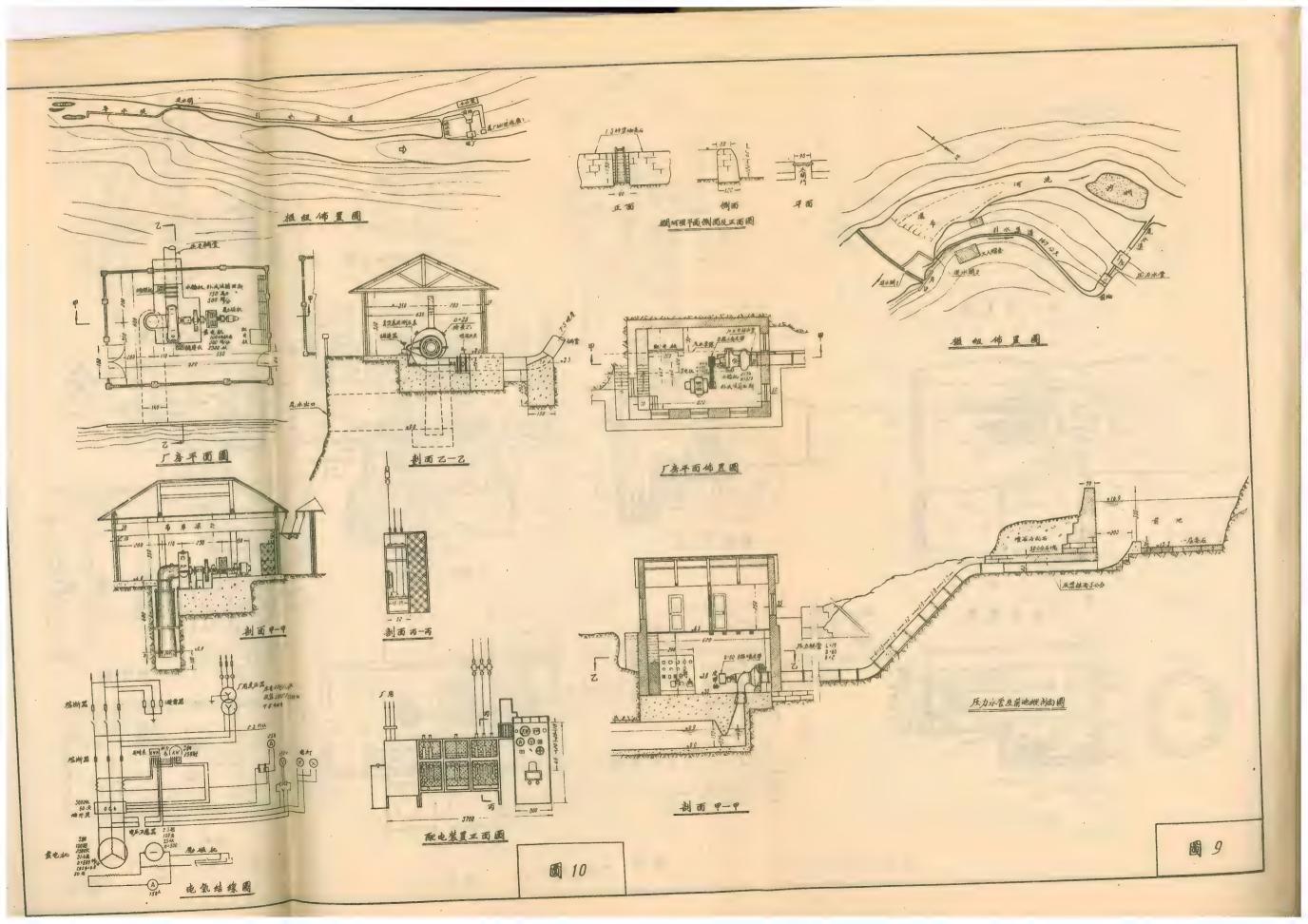


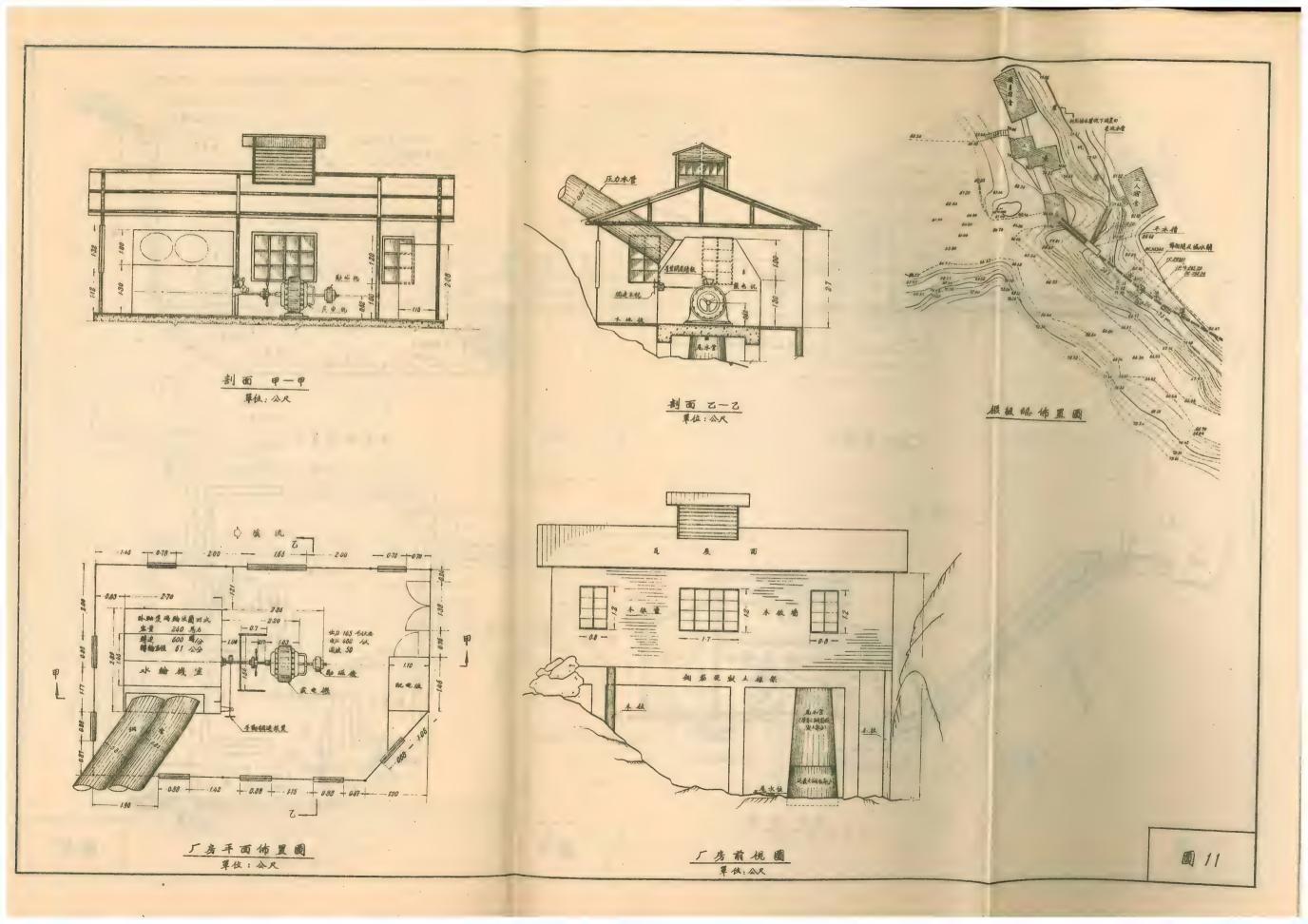


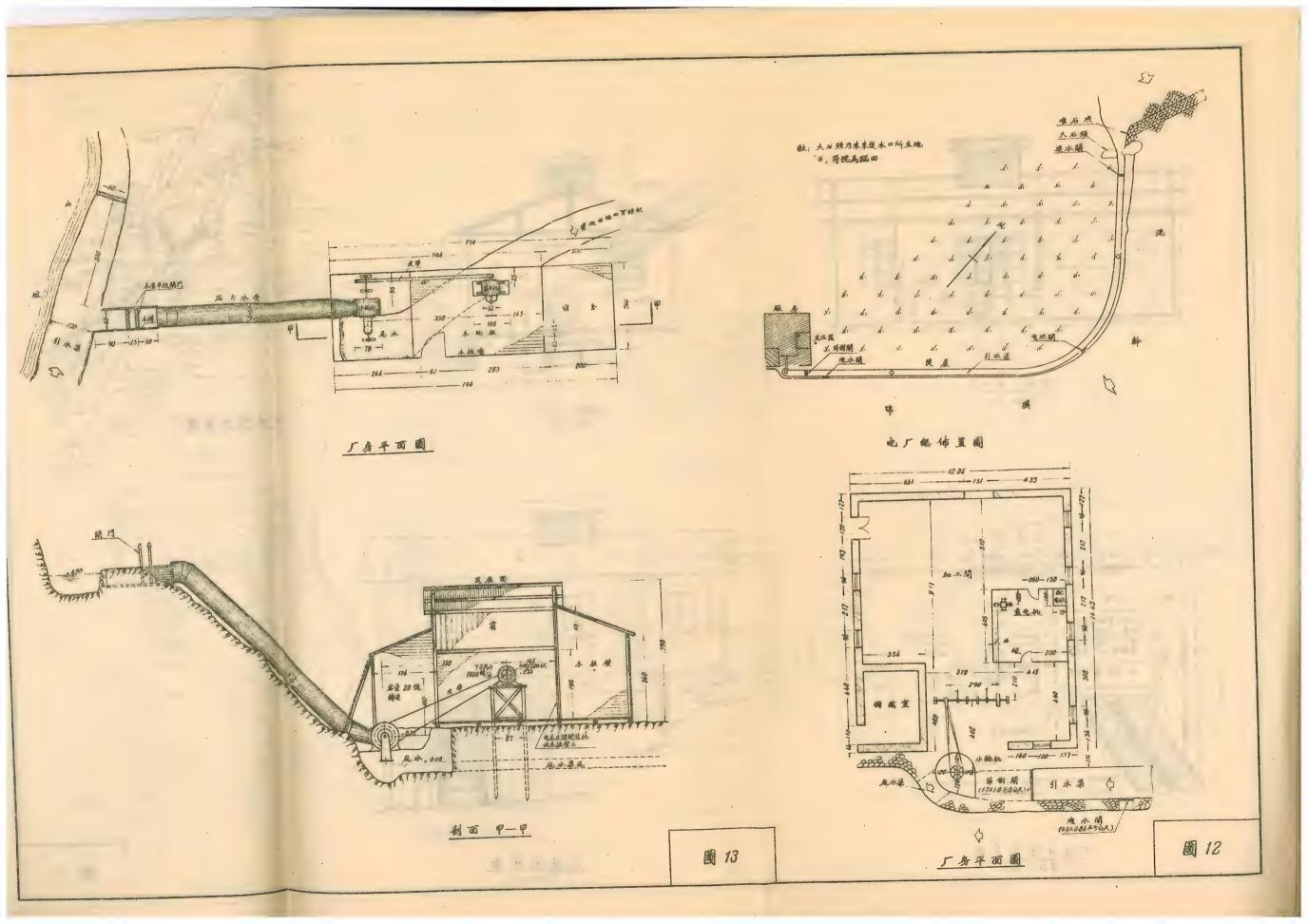


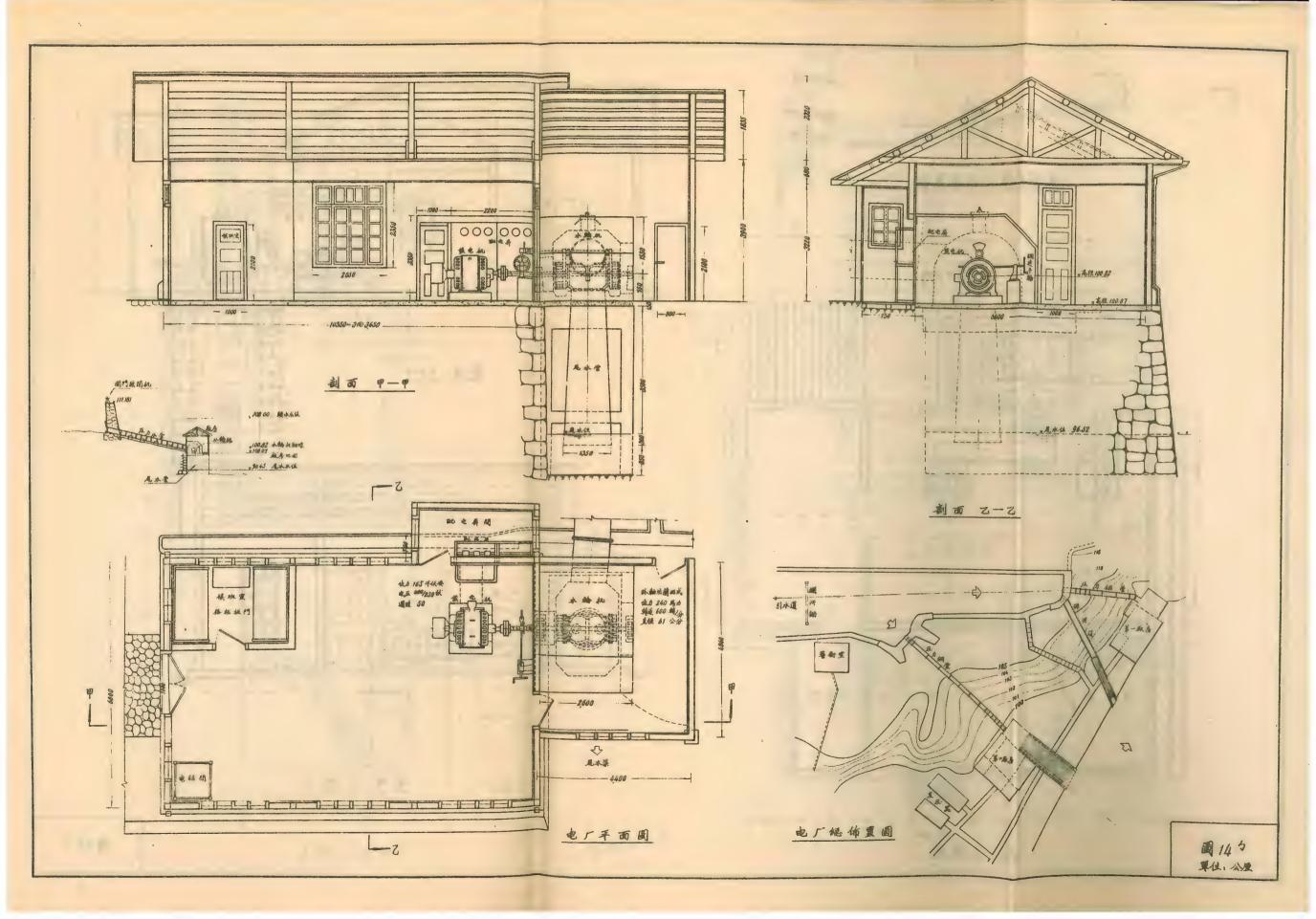


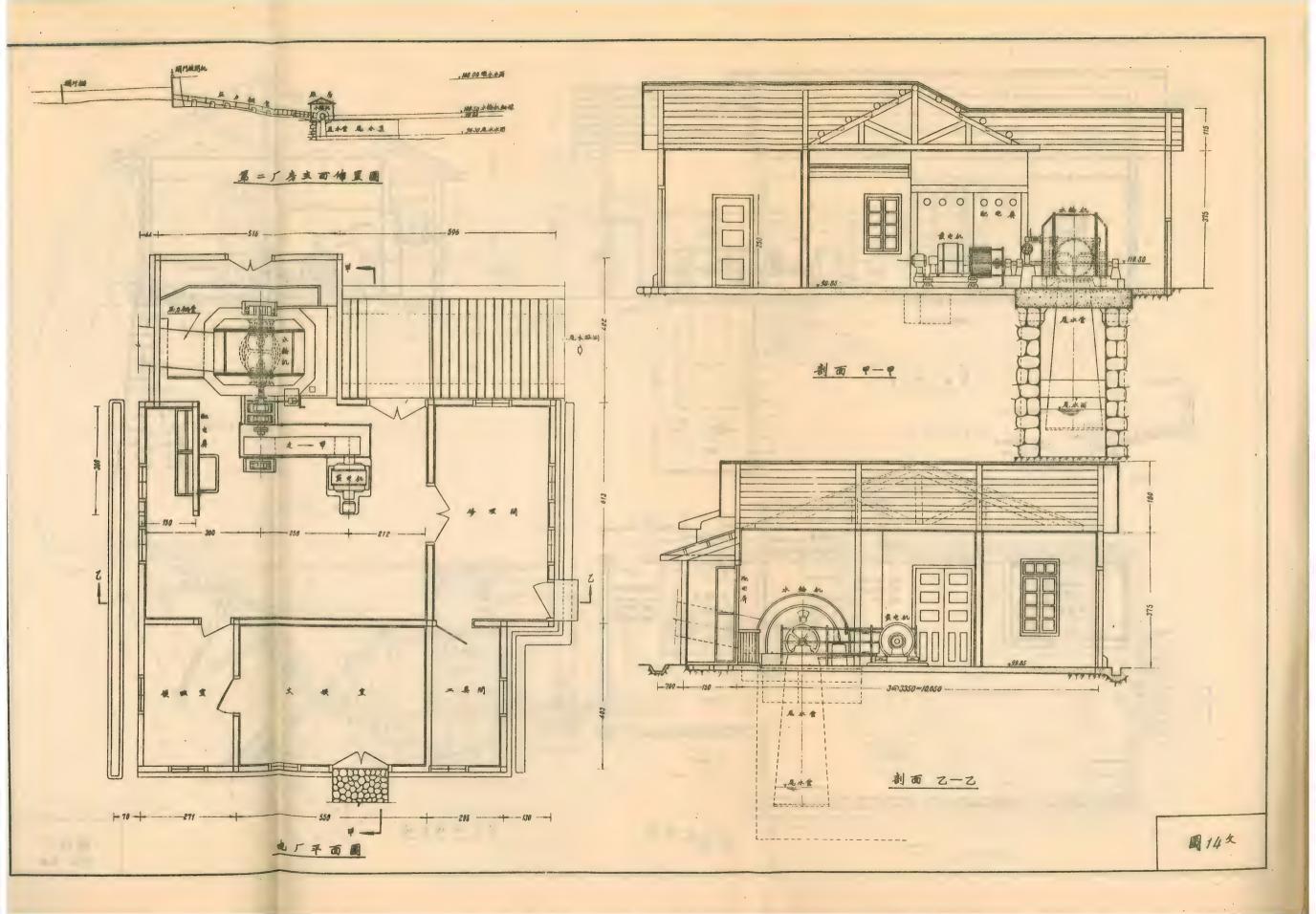


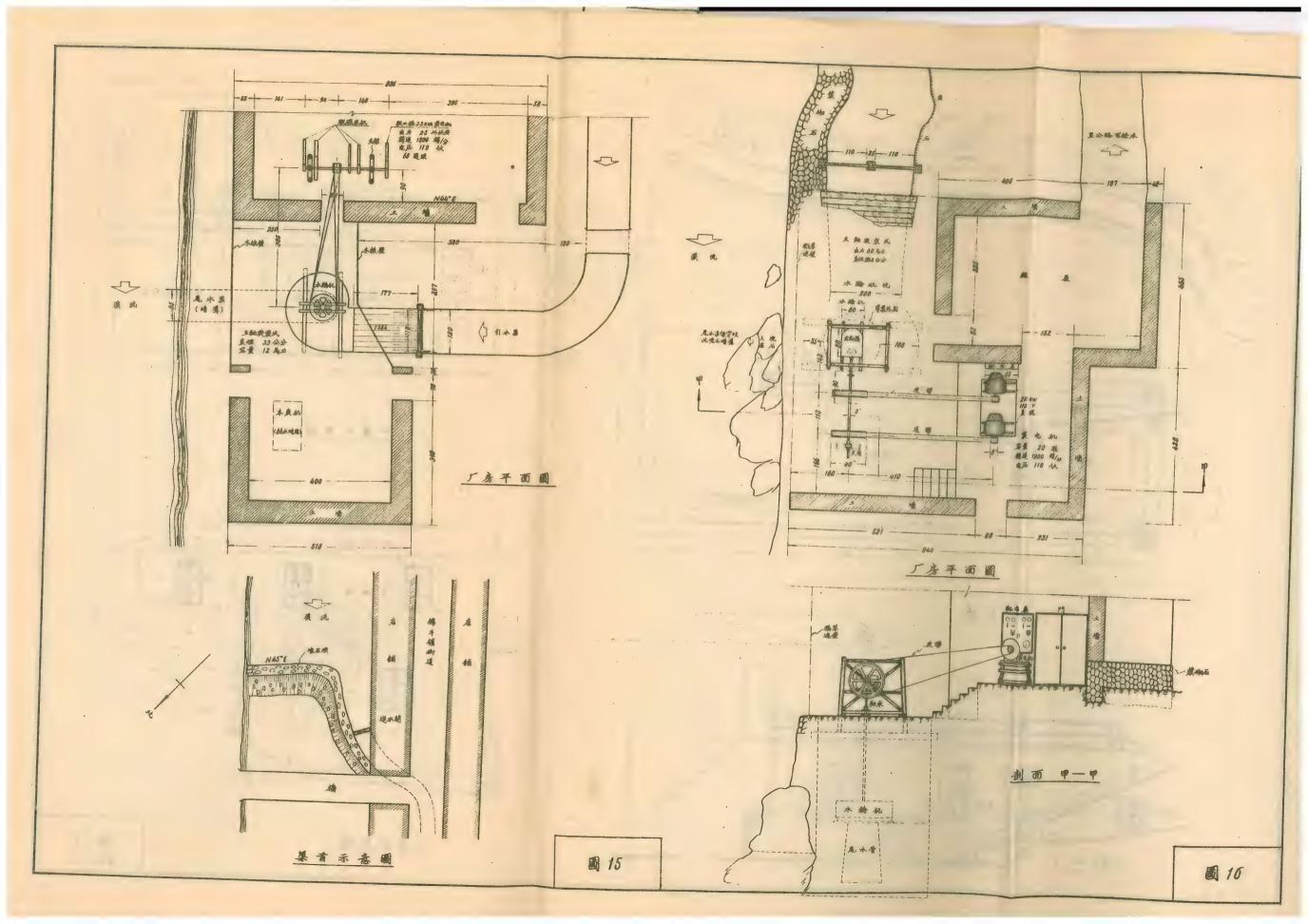


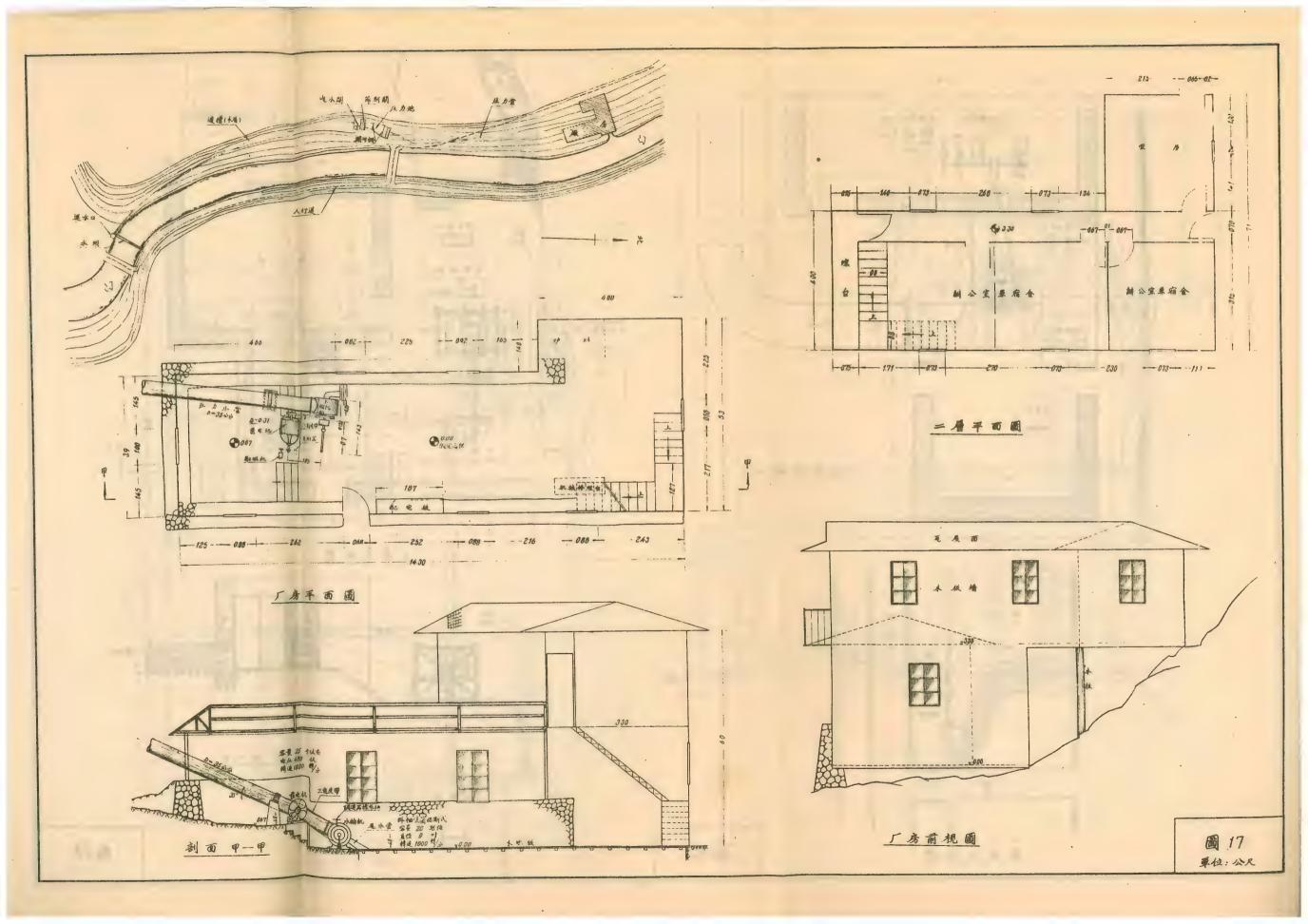


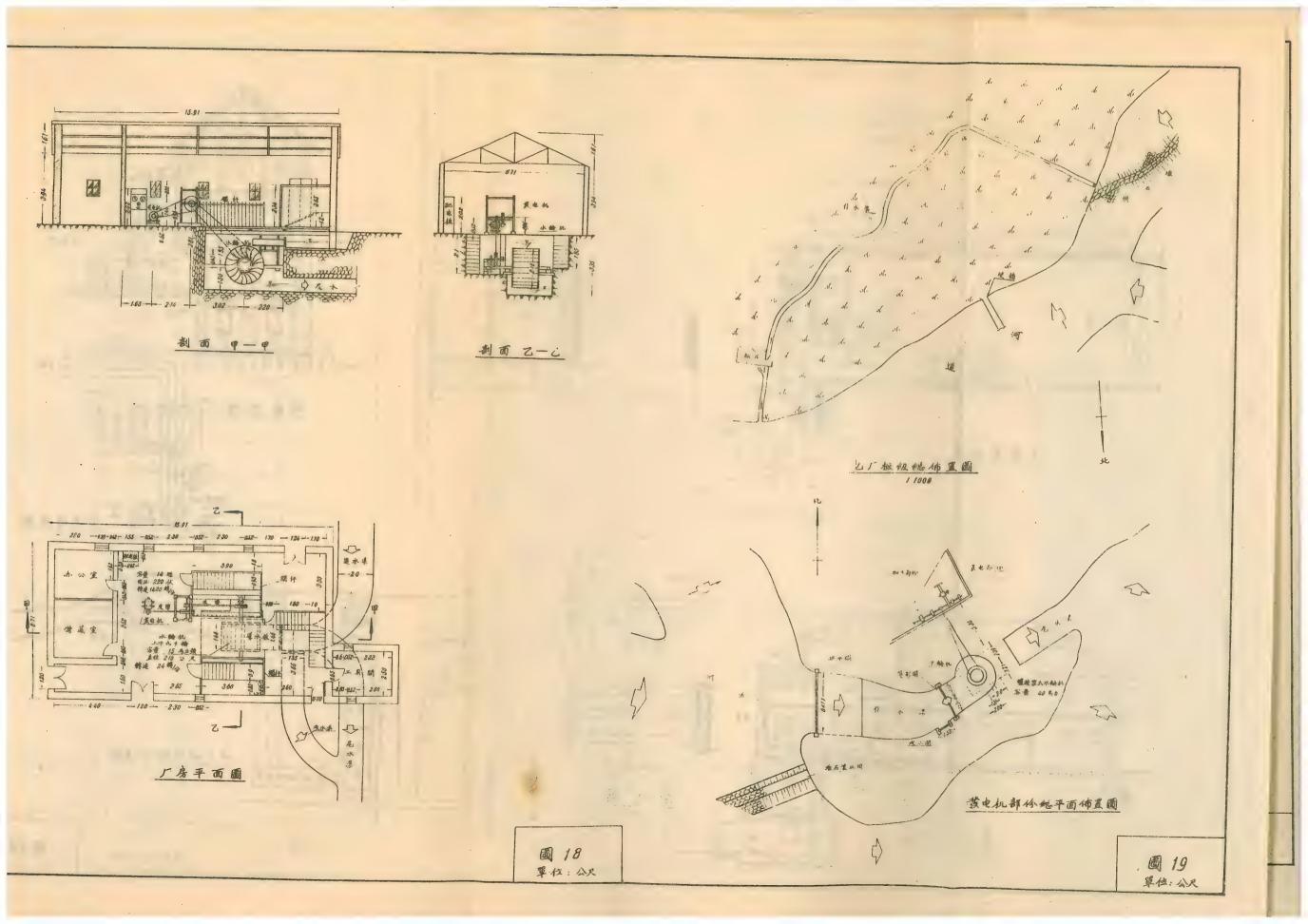


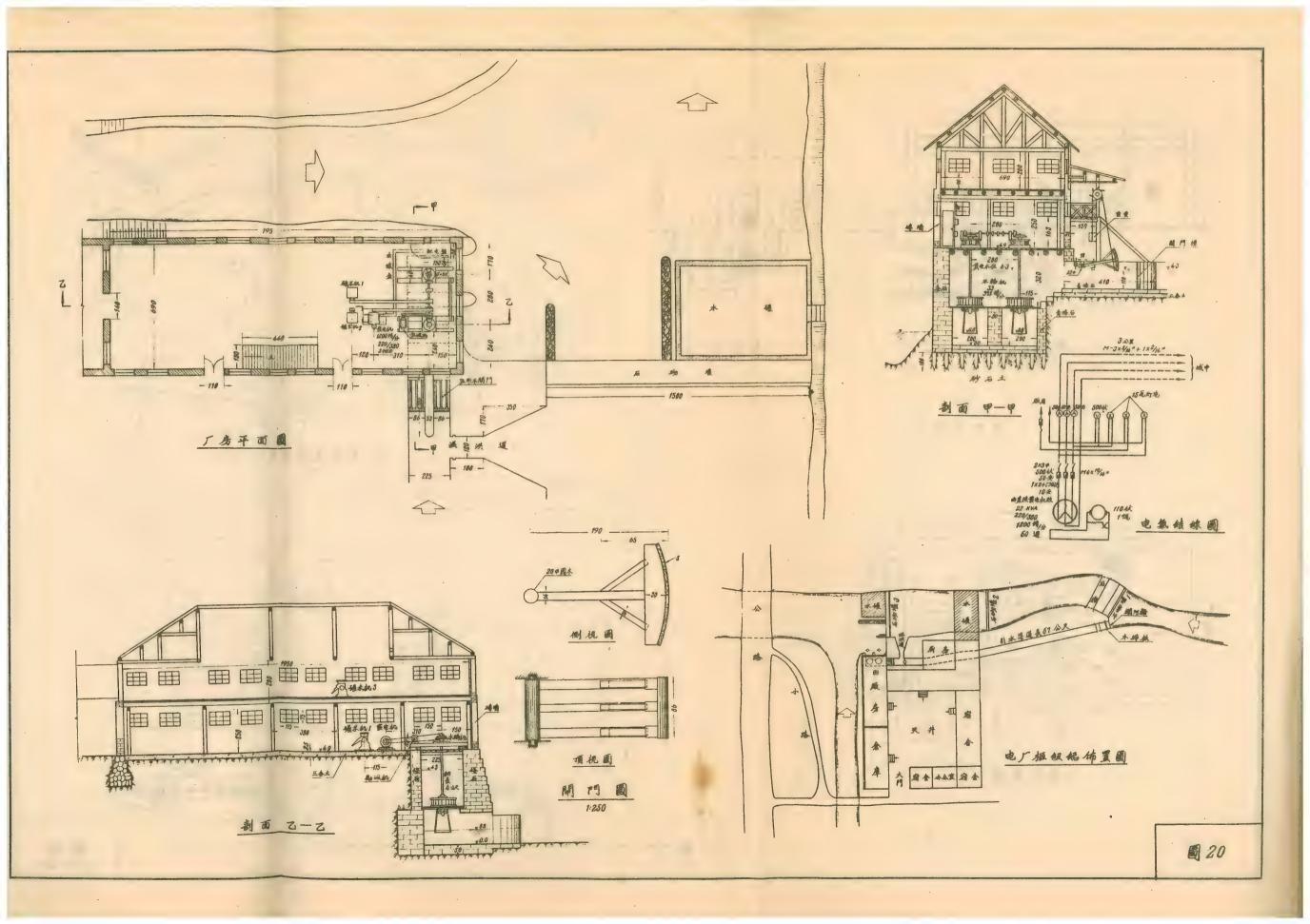


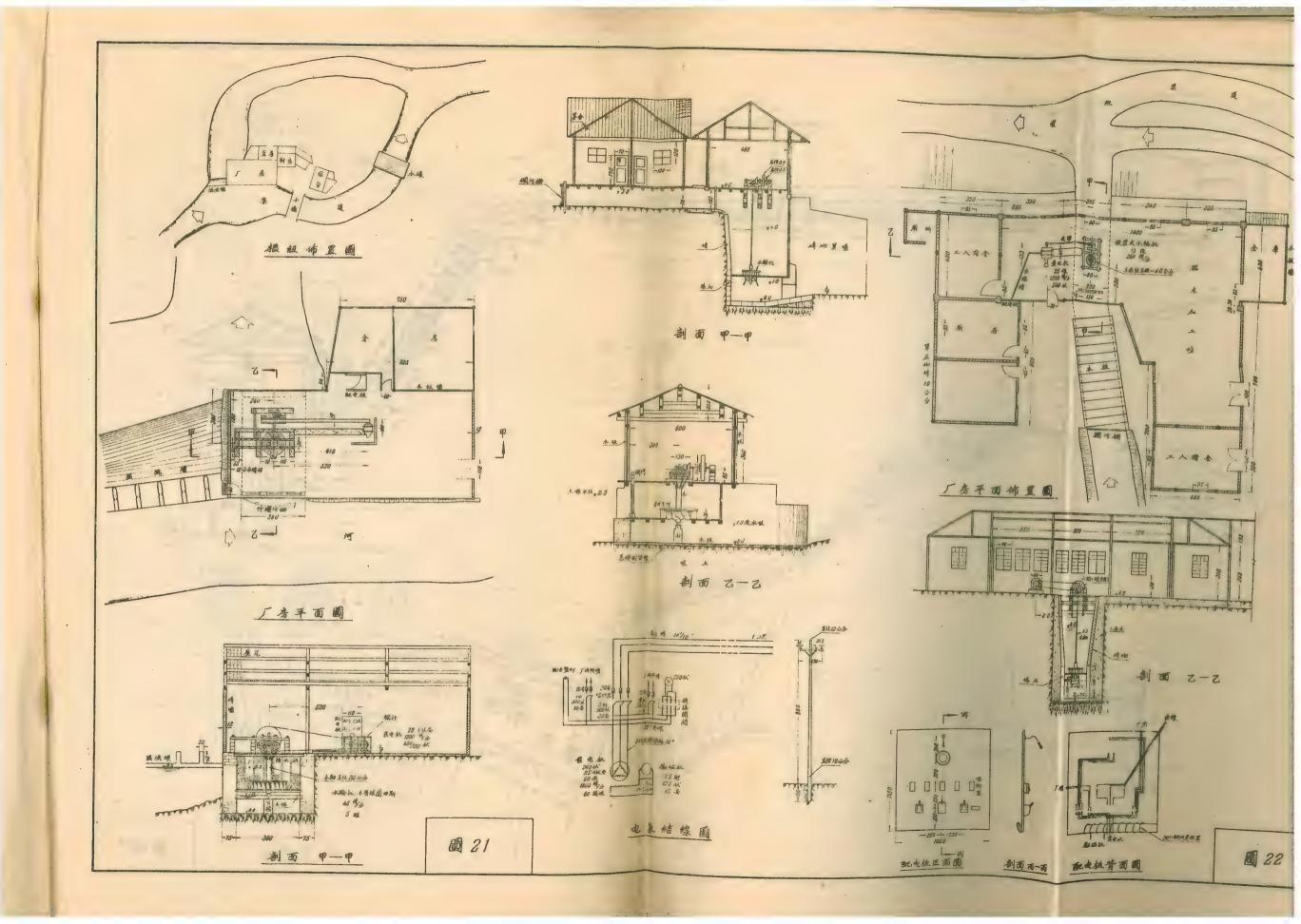


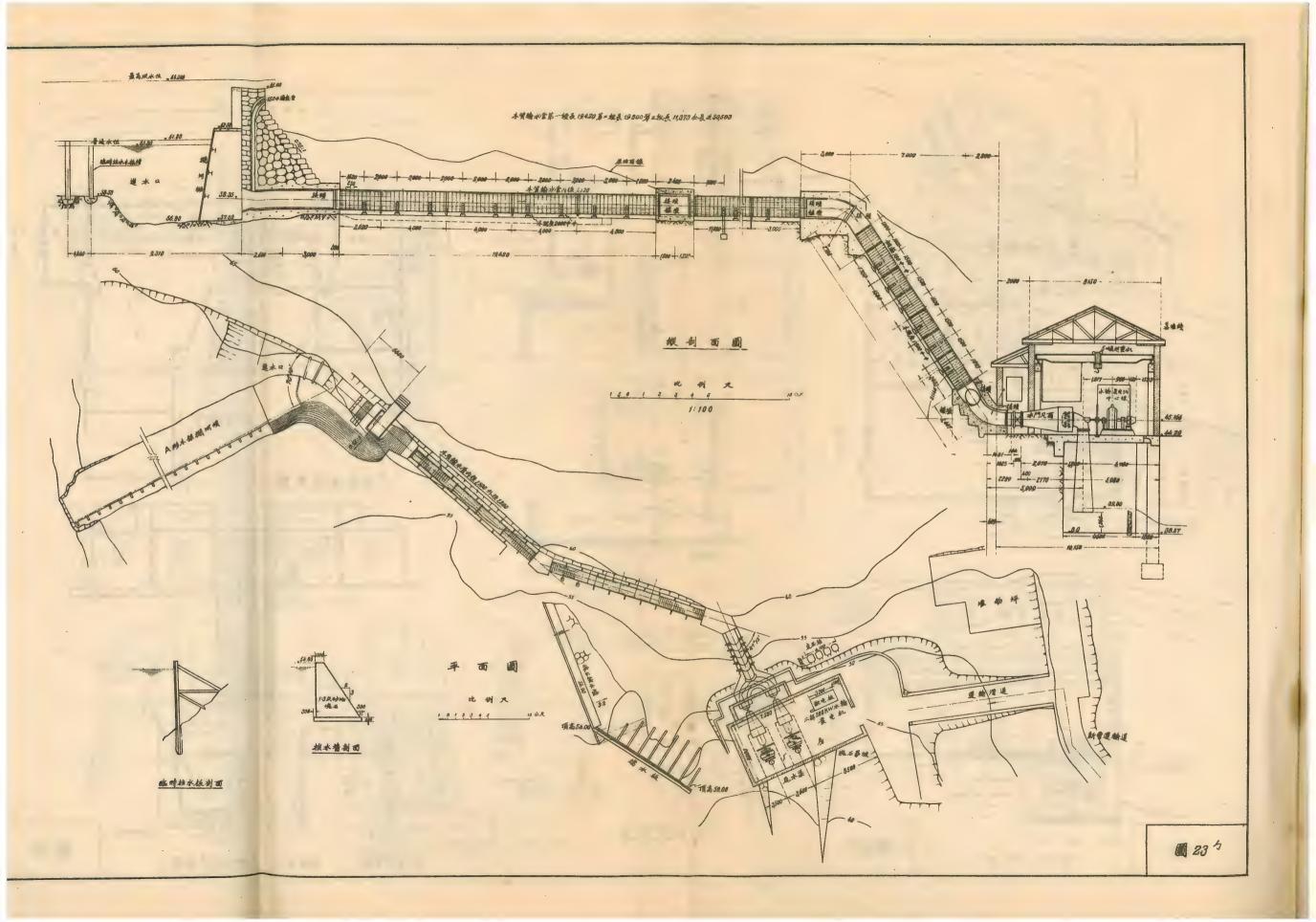


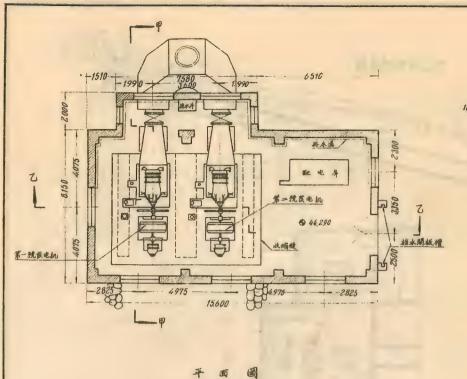


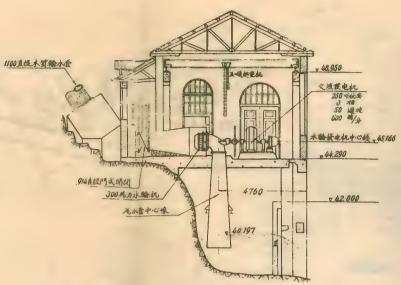




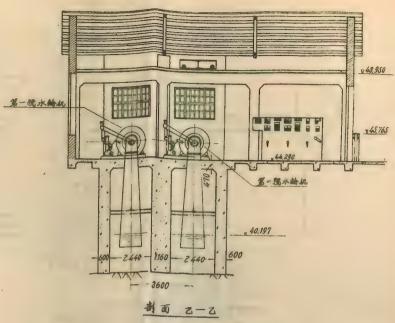




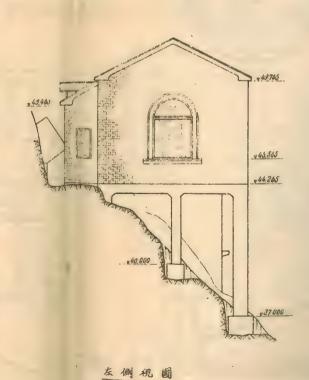


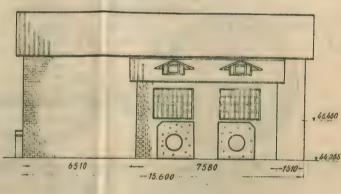


剖面 中一申



平面圆





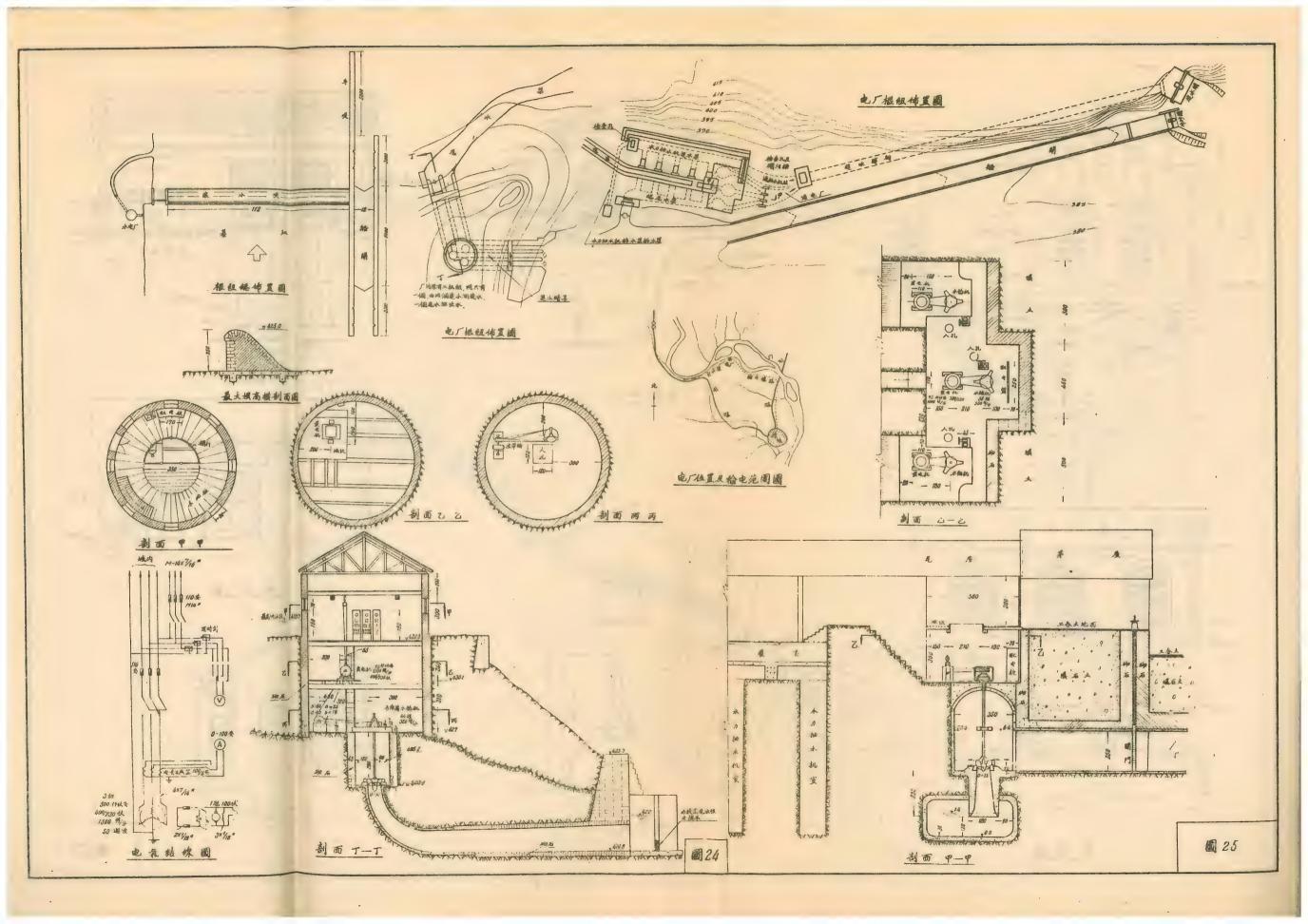


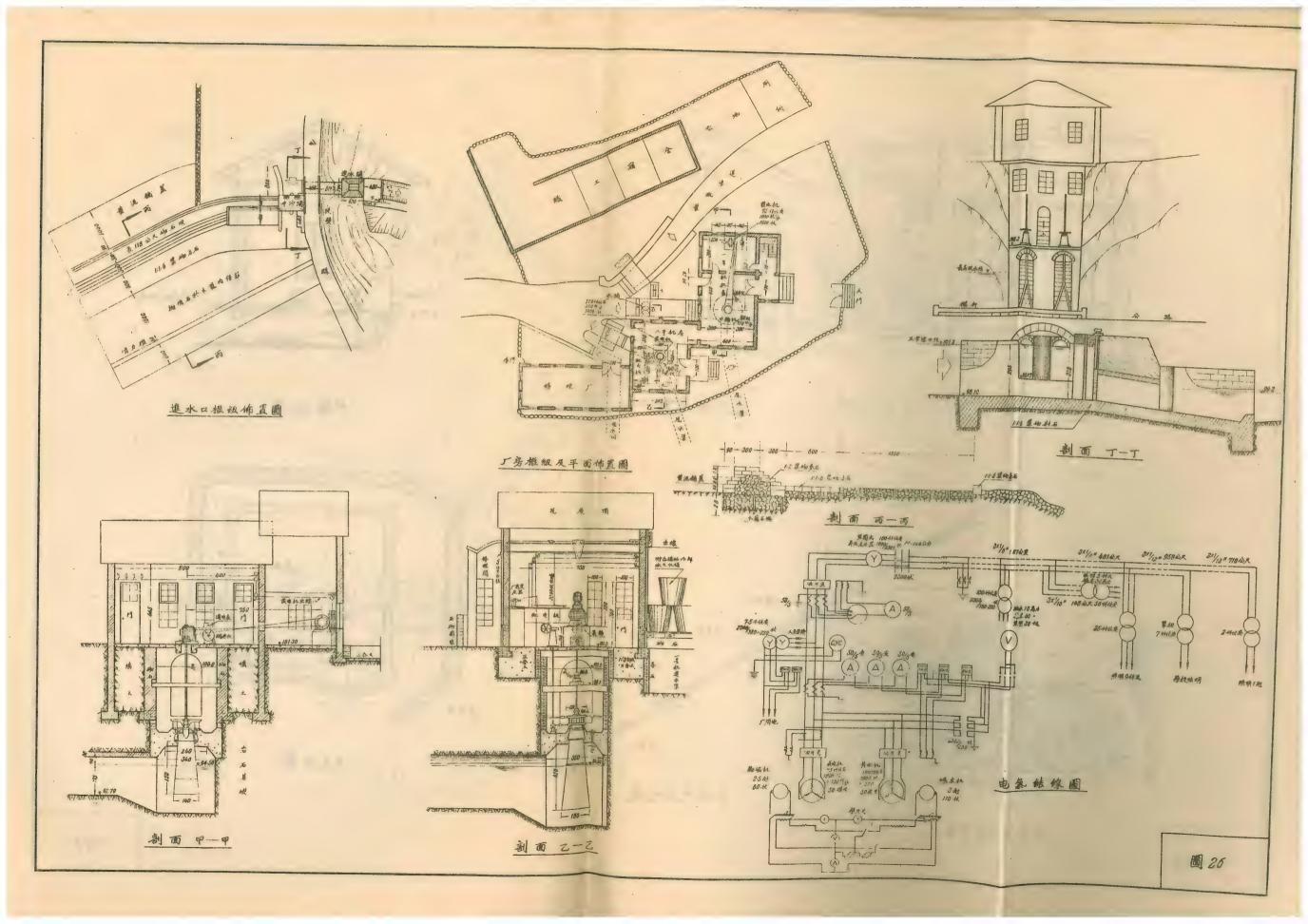
右側視圖

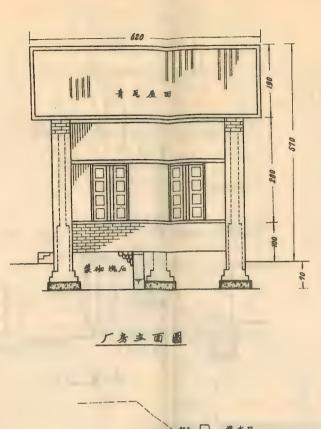
青尾屋面 (省台以上用1:2:9 牌灰石火炒麻坳堤) 245,565 清水塘塘 (獨台以下用1:3 學及沙葉物達) ¥ 44,265 ¥ 40,600 1 1 200 700 - 5.000 -- 15.600

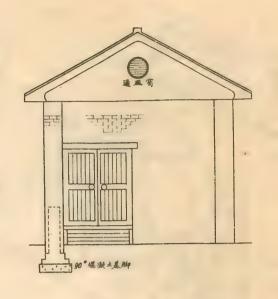
前视圖

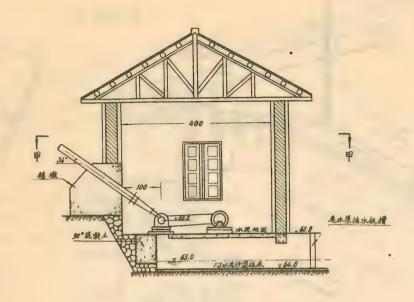
圖 23 女



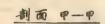


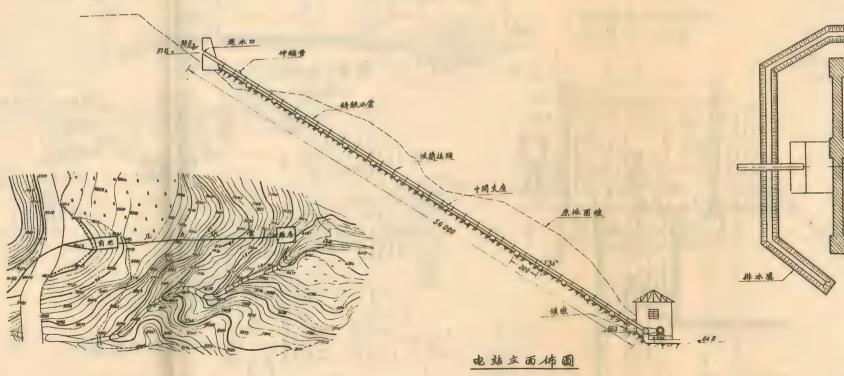


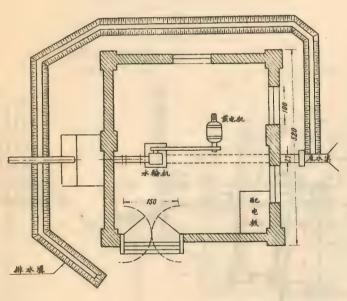




上面 图 厂房侧面 图

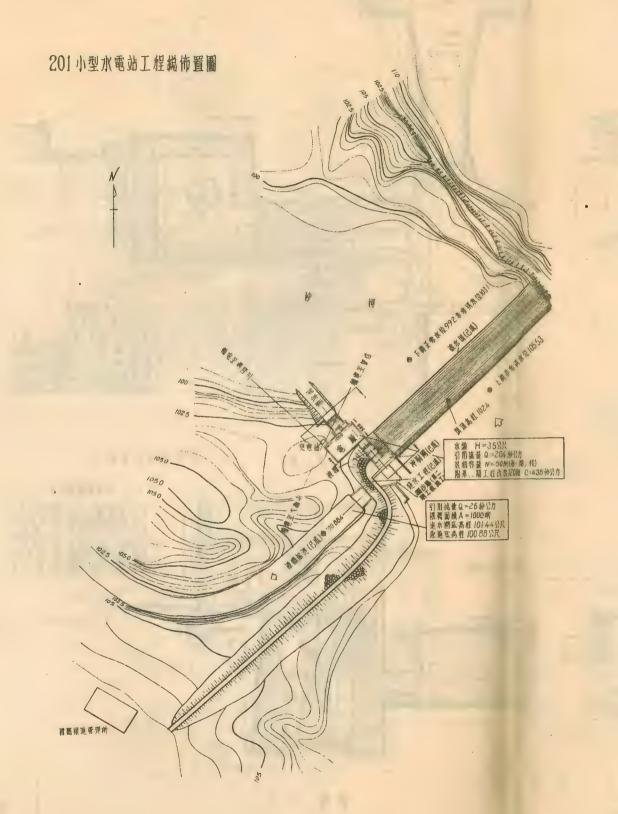


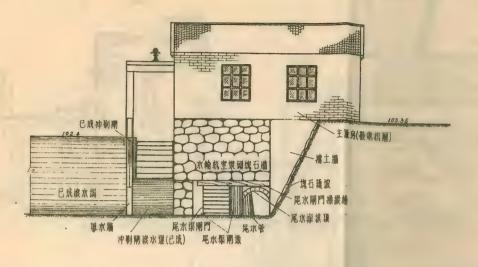




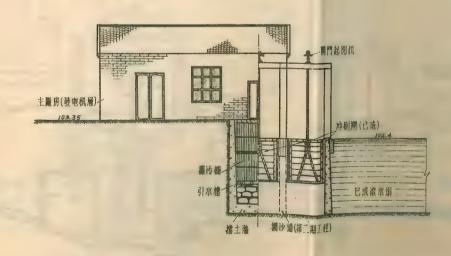
厂房平面圆

电放平面体置圆

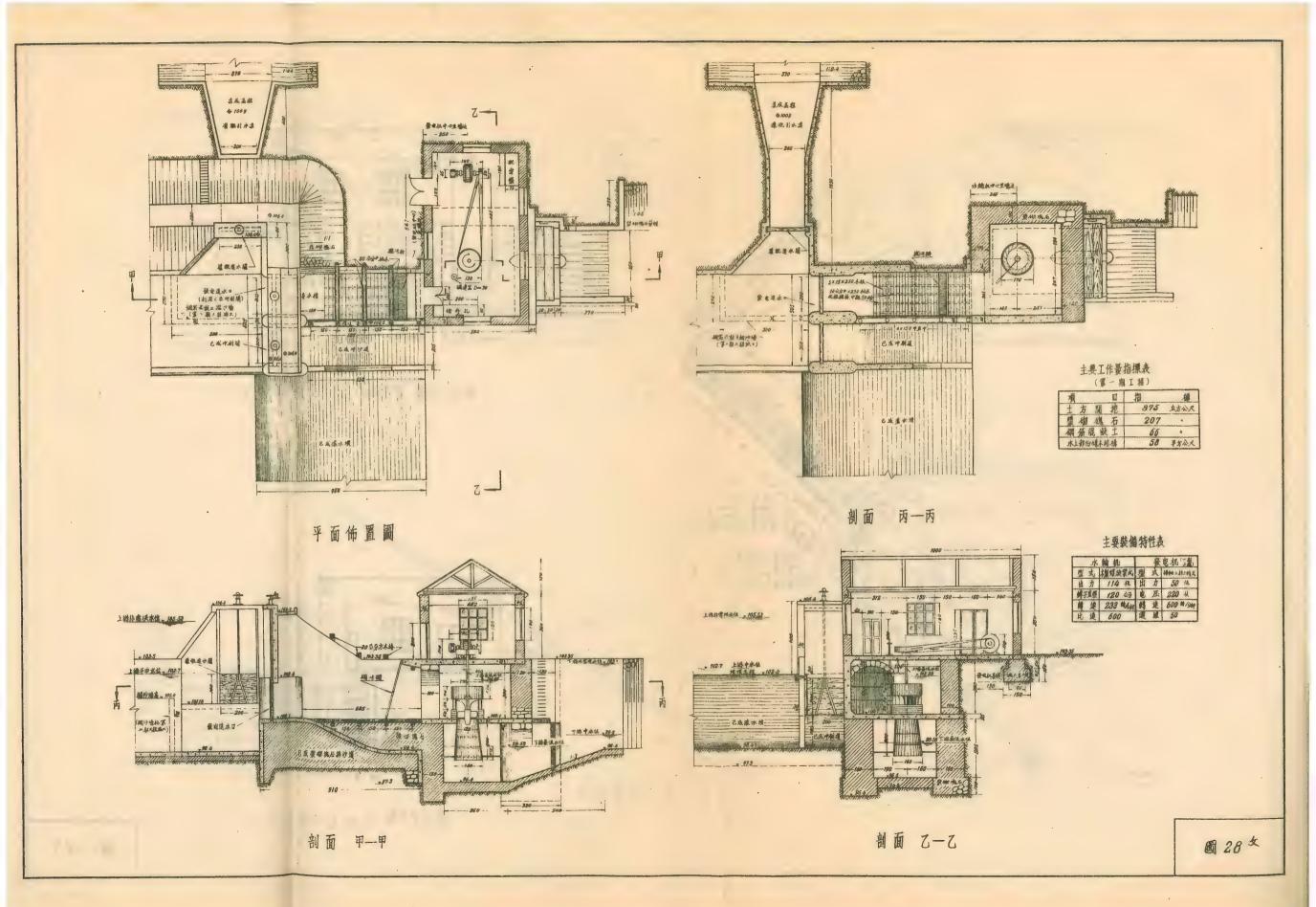


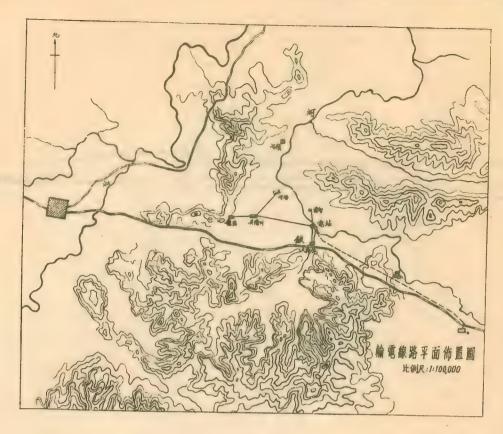


厰房正面圖(從下辦看),__,

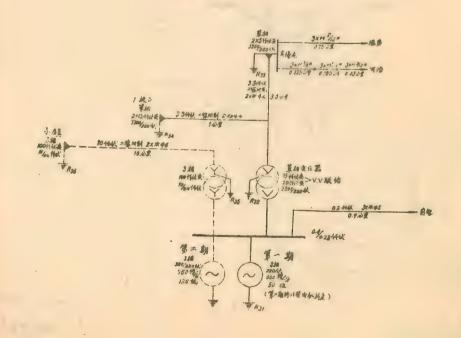


廠房背面圖 2-2

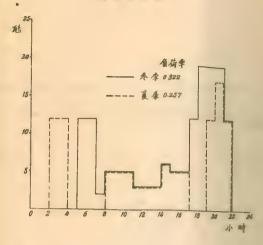




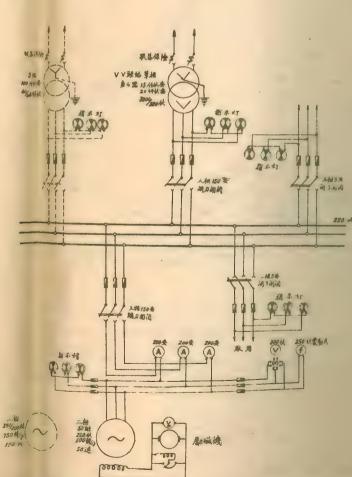
輸電線路結線圖



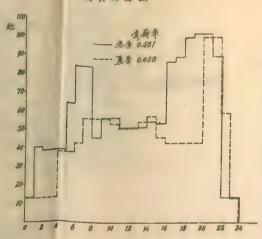
荷負曲線圖



嚴內電氣主結線團



荷自曲線圖



行號 說 明 主

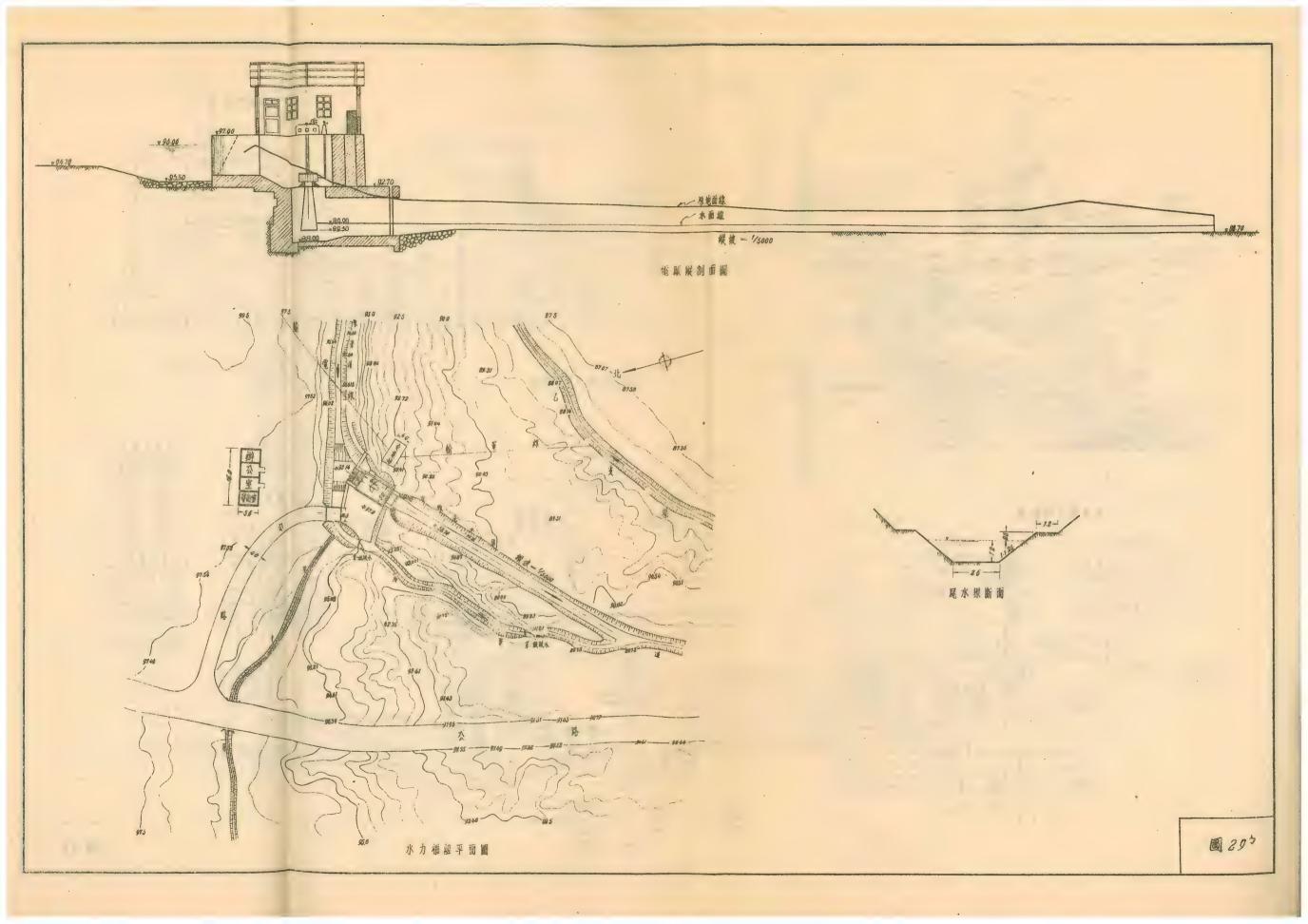
有	號說明表
符號	就 明
	送電線第一期二種
	送電線第二期二任
\odot	长电换(连续5年二年4日)
0	井压度 電 新
	用户席压麦雪所
=	接地及接地電阻
2×#44	超心度的操作协会
3×142/128	细彩線:水二段十二烷

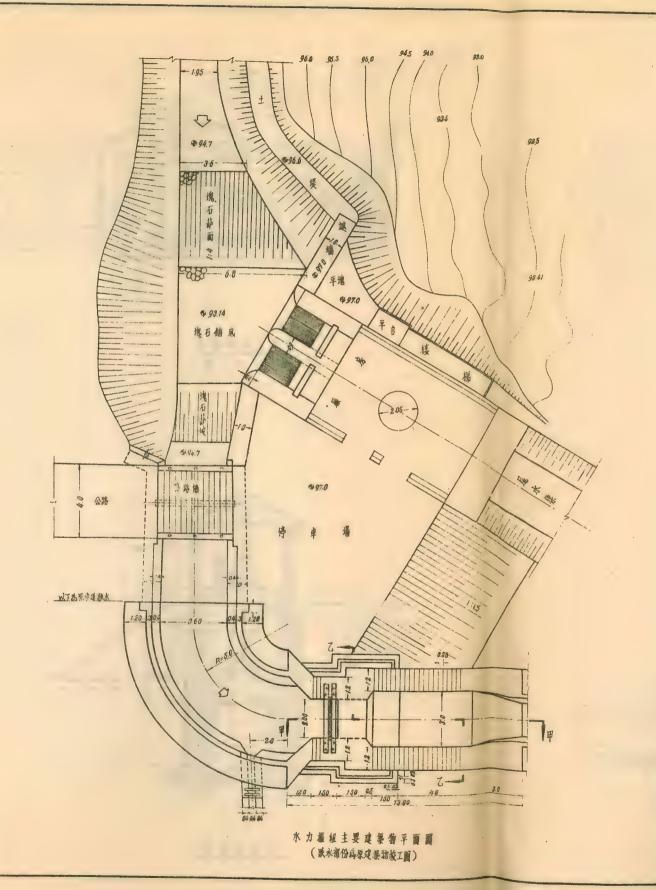
接地電阻表

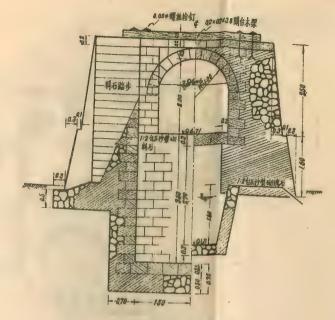
接地電阻	電融值(肽)
R31	10
R32	11
R33	93
R34	16-4
R35	8.68

R36 8.68 用戸負荷表

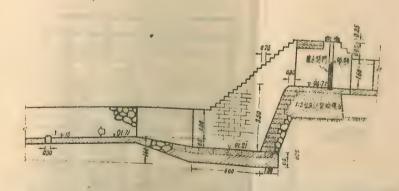
用户	貝荷表
用戶名徐	用電量(吨)
数等	0.9
具注射	8.4
大福屯	7.5
	82.0
的单位至	第一新八月会里



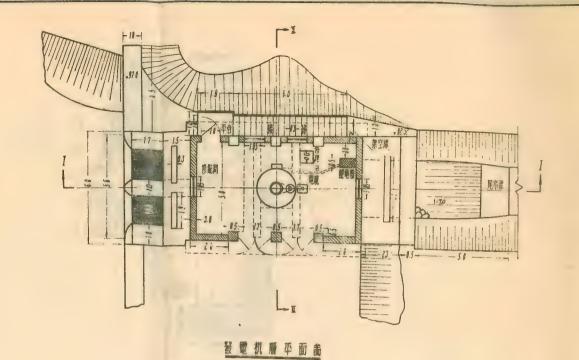


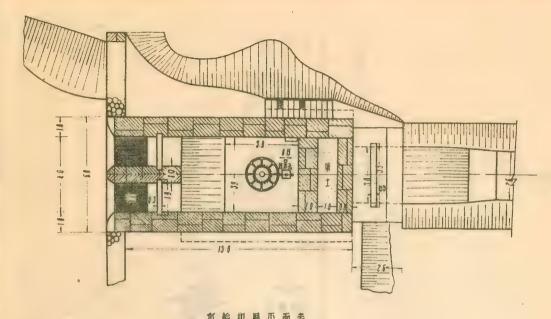


乙一乙 横岩面圖 (原建築物竣工圖)

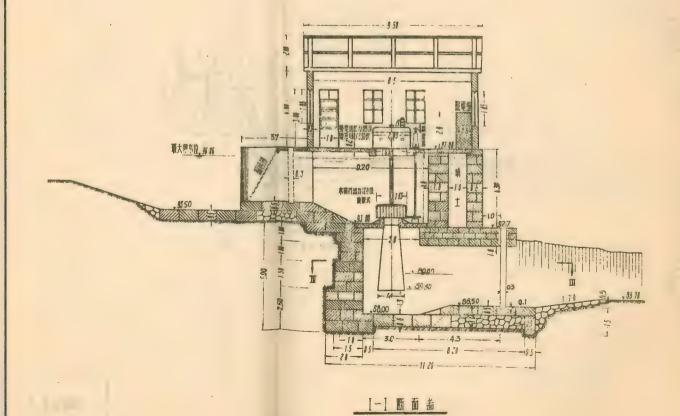


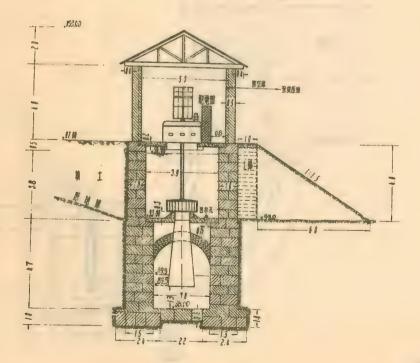
甲一甲 機割面屬



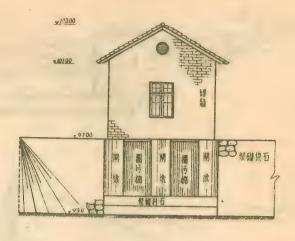


水輪机層平面畫

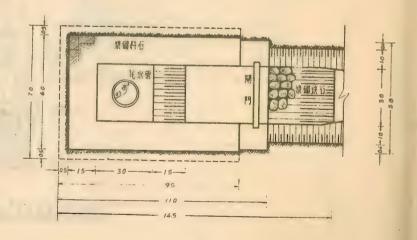




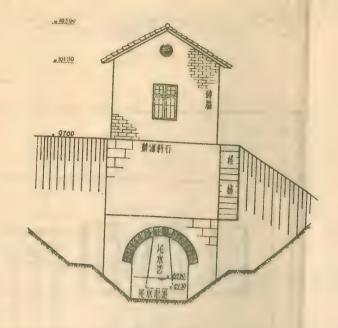
一【断面曲



厰房背面圖

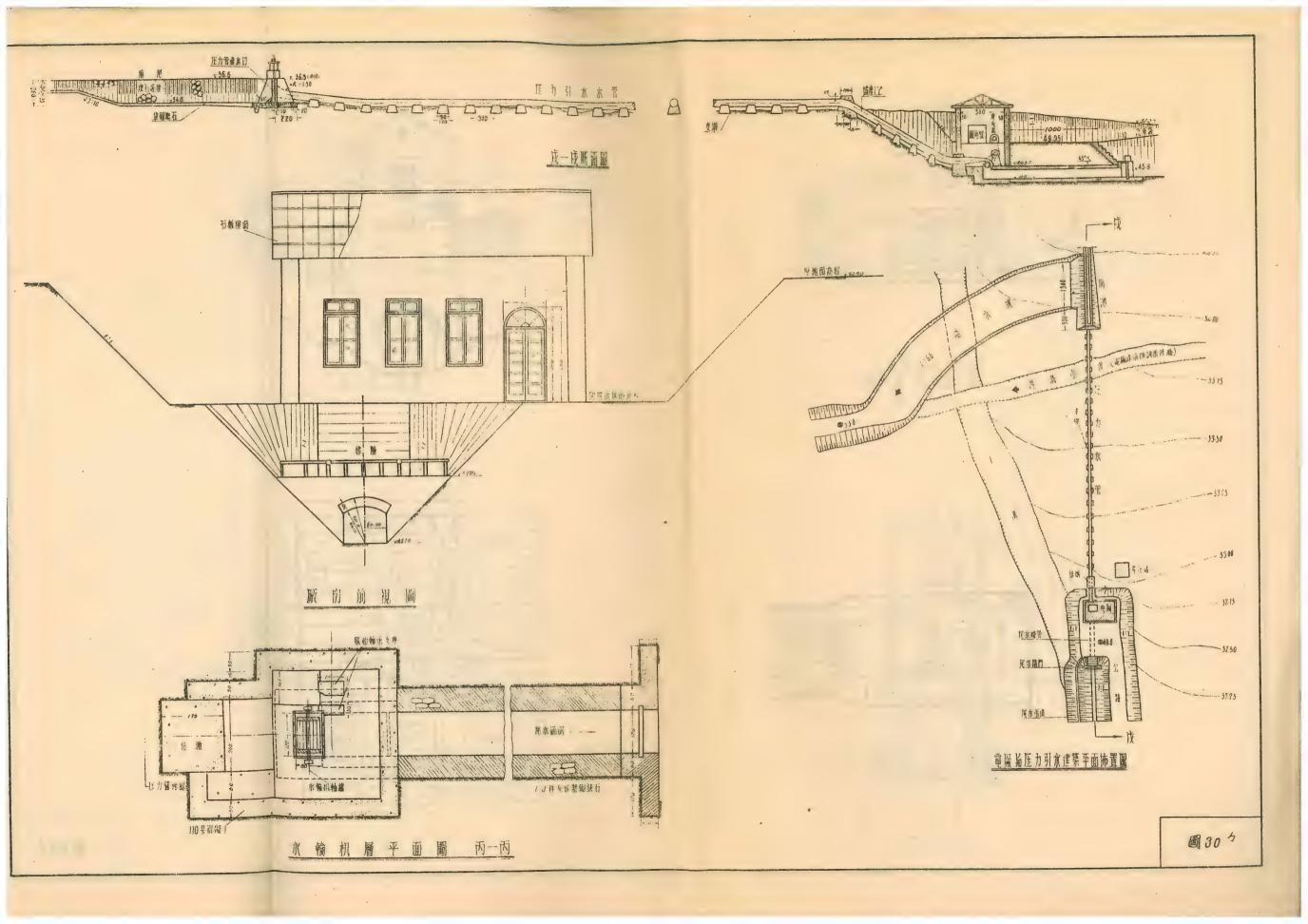


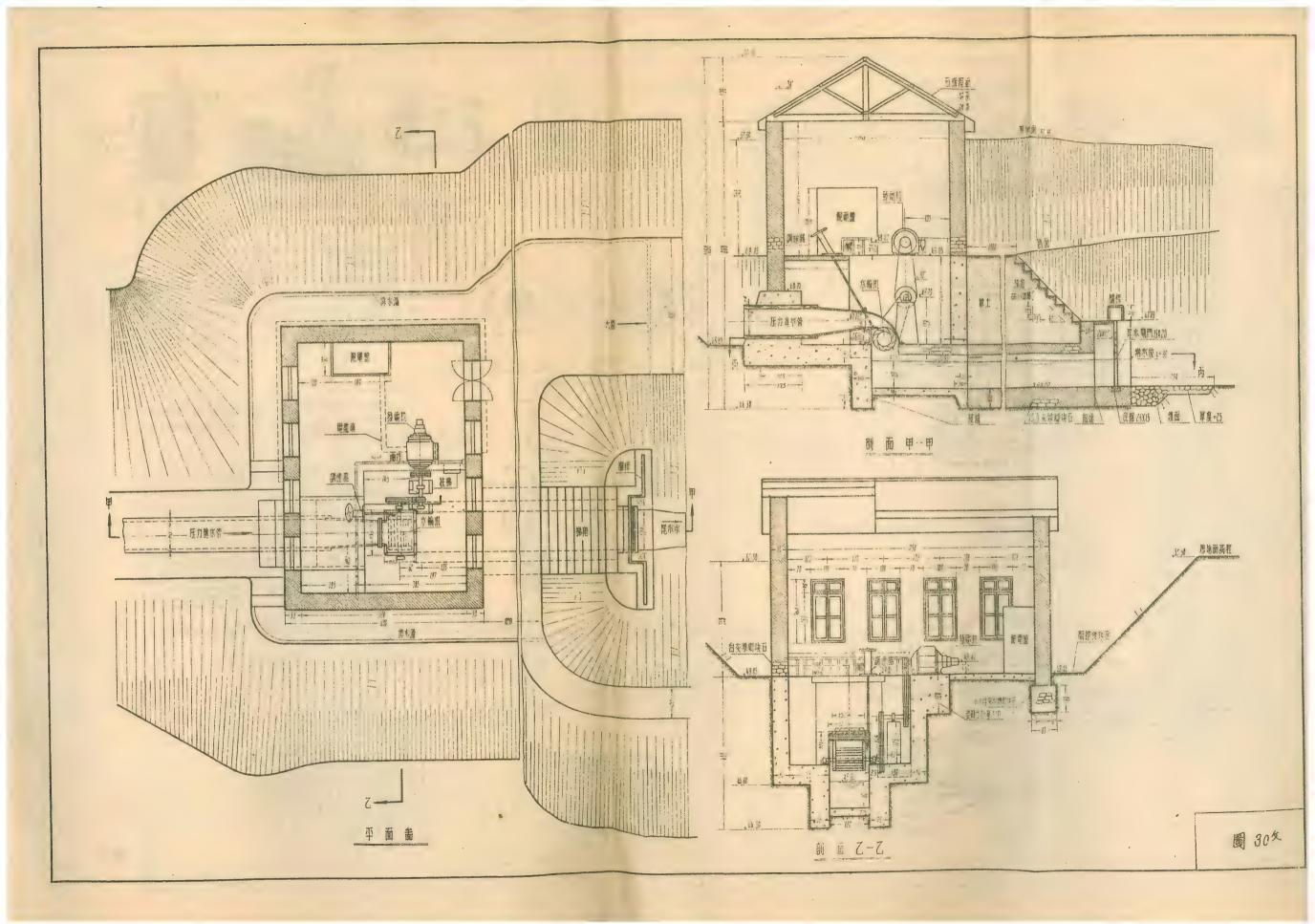
Ⅲ一Ⅲ 平 面 圖

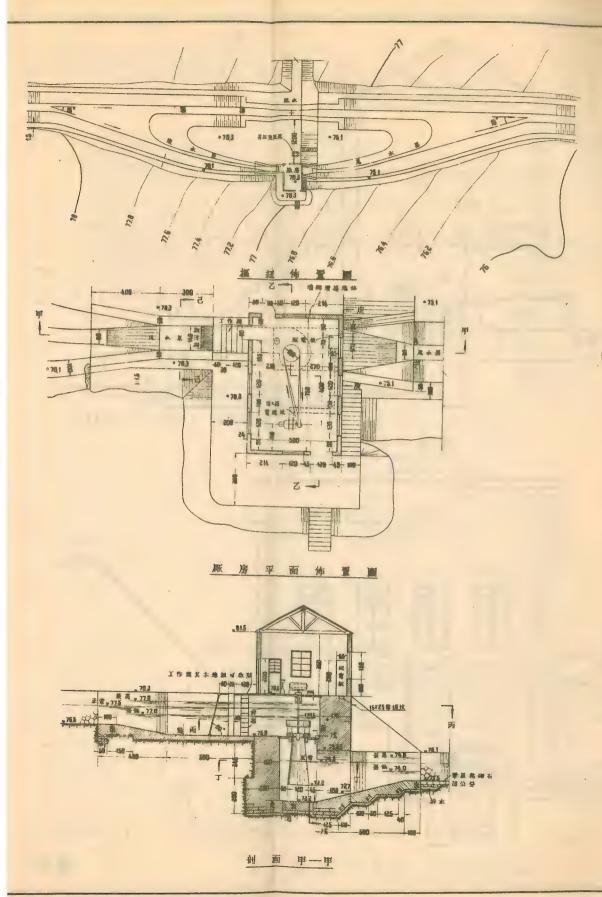


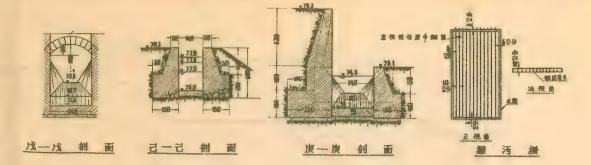
敝 房 正 面 圖

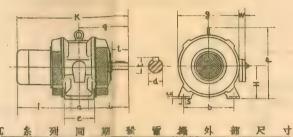
	主	要	材料几	1	量	表			
材	料的名称	單位	数 辛		捐 考				
挟	ម៉	至为	3 0		É	品進水			
料	łi	"	360						
祥	灰	4	29						
	磅	挟	5000						
青	Ä	片	6000						
動角	访混凝上	公 方	14						
	電	厰 及	其主	变	是 设 備				
電器	情况	水	赖 机	Γ	梭	電机			
形式	渠道引水式	型式	PT-101	台	称	阿尔教尼科			
水頭	60公尺	出力	112千瓦	171	ħ	105千瓦			
流量	2.5 种公方	直徑	74公分	包	IF:	400/230 17:			
出力	105 + A	等 忠	500轉份	台	遊	500轉分			
并電能	45万度	Hs	5 94公尺	功当	因数	08			
投資	123140元	製造地	重慶						

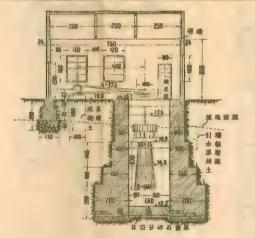


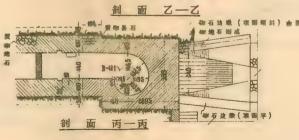


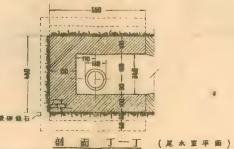












發电机型号	外					形 尺					寸 (公風)							容量	
	и	ь	с	d	e	1	g	A		1,	k	1	p	9	H	1	12	(d)	千伏%
C-81-4 C-61-5	150	450	25	60	240	530	530	280	495	360	1005	140	617	435	22	655	18	70	15
C82-4 C82-6	320	450	25	60	310	530	530	280	495	360	1075	140	617	470	22	655	18	70	30 25
C91 -6	180	500	30	75	392	600	600	335	532	390	1102	140	620	480	27	810	20	70	35
C-92-4	260	500	30	75	372	600	600	335	532	390	1182	140	750	520	27	810	20	70	50
C93}	260	500	30	75	372	600	500	3.75	572	430	1252	140	750	260	27	810	20	70	80

級 明:

本政計的各部分尺寸都是按照搜蓋 700 至極直徑的木制於樂式水輪机及 30 莊橫軸鞍电机而确定的,它的適 用范围为: 水头 2 至 4 公尺,出力 17 至 47 荒。在这一范据内的各种水头下水电站主要指标如下衷:

水头	(公尺)	4.00	3.75	3.50	3.25	3.00	2.75	2.50	2.25	2.00
液量	(1.58	1.53	1.48	1.43	1.37	1.32	1.23	1.19	1.12
出力	(NE)	47.0	42.5	38.5	34.5	30.5	26.8	23.3	20.0	16.7
韩速(水 赖	机)(轉/分)	427	414	398	382	379	354	337	320	300
尾水祭出口世	建(移公方)	1-40	1.35	1.31	1.27	1.21	1.17	1.09	1.05	0.99
尼水管淹液水	(漢(公尺)	0.30	0.55	0.80	1.05	1.30	1.55	1.80	2.05	2.30

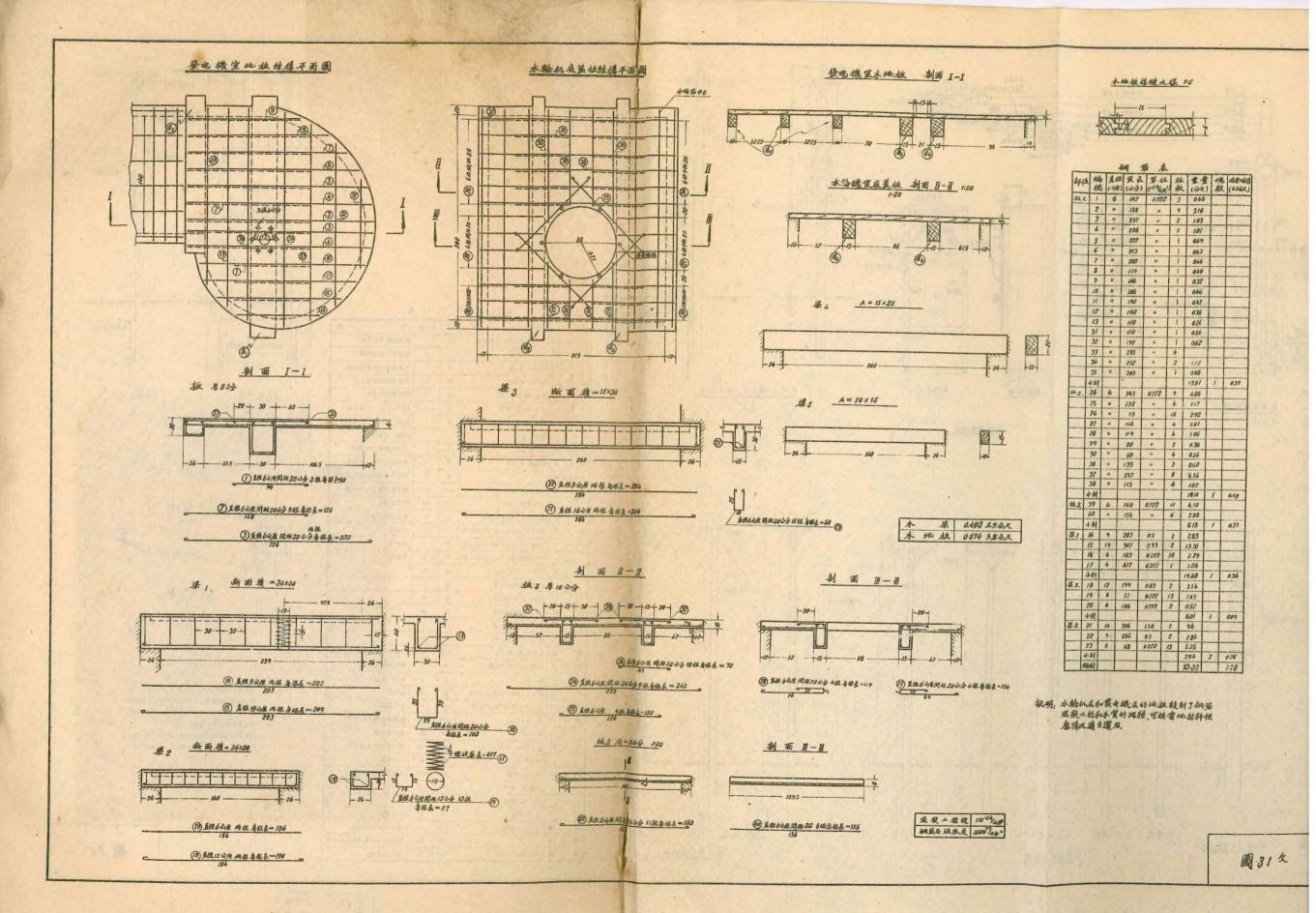
水头变化时,只改变昆水室水獭和雪水变水鳞机弯水潭。在康火水头小于 2.5 公尺时, 可弯 建轴小尾水管出口 4.6 至 5.0 公尺, 并建当端短尾水管 4.6 定分 公尺, 关轴尺寸不动。 总体布置应 2.0 公尺, 关轴尺寸不动。 总体布置应 2.1 设改变厂房的方向, 但不能改变水鳞机。 覆电机和灌水方向的关系及尺寸。 基础土壤的水压力核 1 公元/平方公分計算。如果土壤水区方等于或大于 1 公斤/平方公分时可以 他用本腔計的尺寸, 如果土壤承区力小于 1 公斤/平方公分 则应 重新控铁压应力 及其 值求速量器

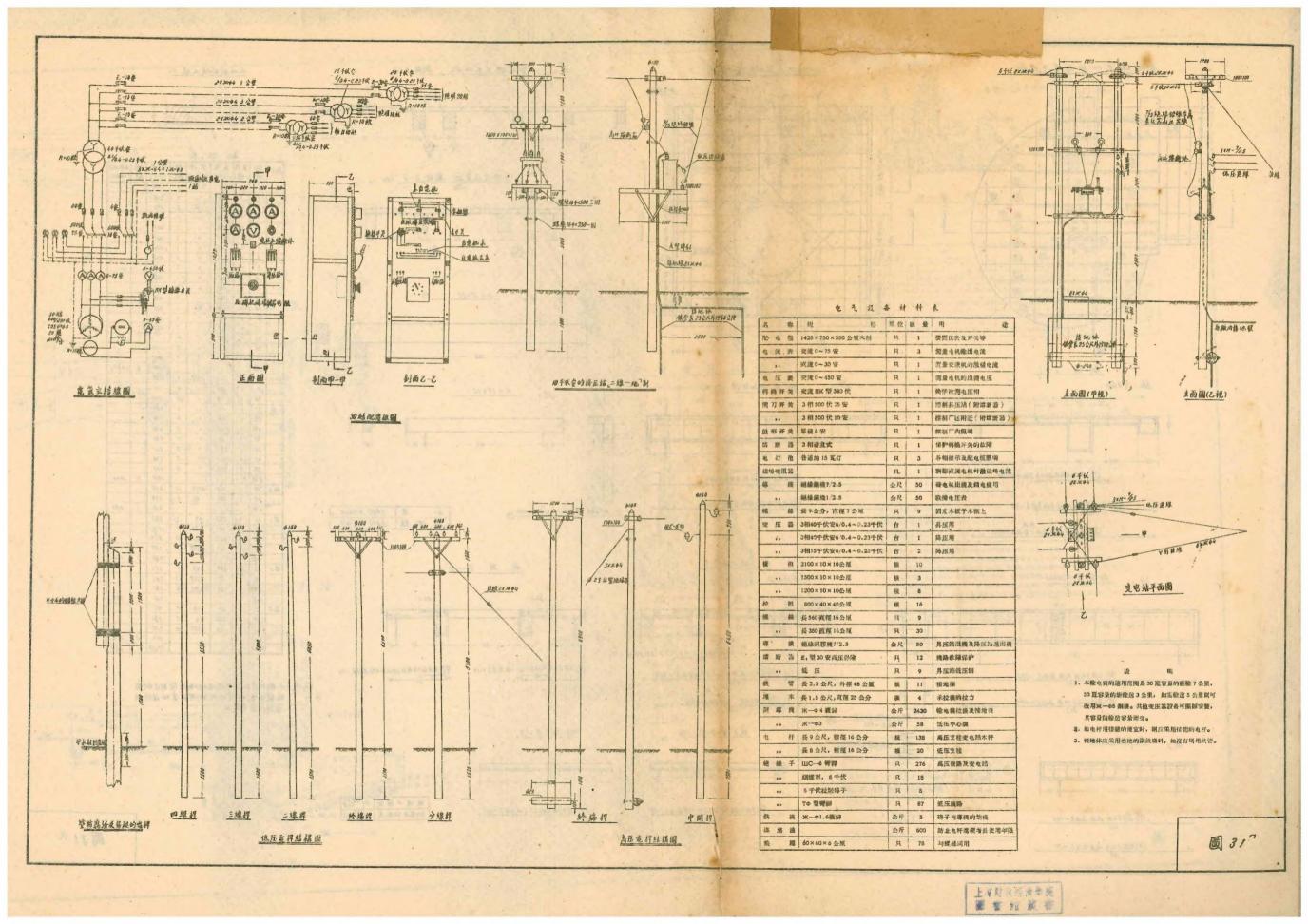
修疗关表带。

77天平平6 左沒計的一較結構与其能水利離流相同部分即不再維件劃。 由于我們被消水平的限制,使用者血液現路線,将即由告"水剌都北京虧調輕計樂"。

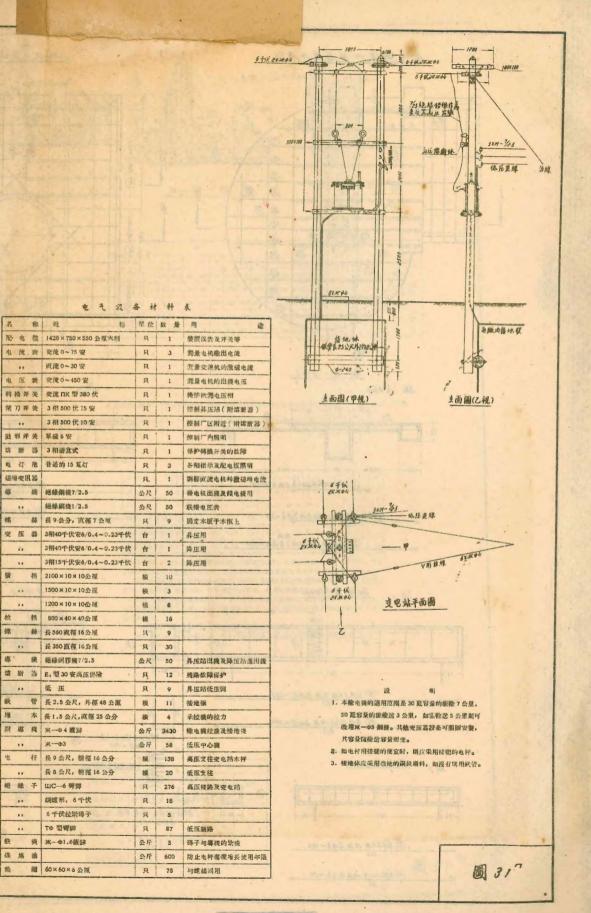
工程材料表

村科名称	用、途	號 位	数量
集副条石	水輪机室及尾水室周圍花罐 及臍	方	168
聚酶境石	遊水及絕水渠擋土蓋及护底	方	90
68	厂 房 糖 嗪	方	16
斯脚塊石	施 站	方	23
土 方	(接地形情况受化而不同。 此处無計算)		
界域用水料	(此处不計)		





5614



15.45维

整線41 SMBIR04

自必体 体分支25公共外控制公理

中间押

621.3 5 (2) 6 (2) 8 (2) 8 (3)

上海財政經濟學院 圖 罄 館 藏 審

圖書館

統一書号: 1504

定价: (10)1.70